

الجمادة العربية السورية وزارة التعليم العالج عنارة التعليم العالج العمة البعث كلية العلوم — قسم الرياضيات

التحليل الدقيق لمنظومة ميكانيكية مستوية ، مع مرونة، مولدة بالآلة الرباعية Accurate analysis of P.M.S , with super elastic hinges , generated by 4-bar mechanism

مسالة اعدت لنيل دم جة الماجستير في الرباضيات

اعـــداد الطالــــب مهند صالم العلوش

إشـــراف الدكتور : مصطفى حسن

للعام الدراسي

1432 - 1433

2011 - 2012

ملخص الرسالة

تقع الرسالة في اربعة فصول هي كما يلي:

الفصل الاول:

يضم الفصل الاول ثلاث فقرات:

- مقدمة تاريخية عن تطور علم الميكانيك بشكل عام ، وعن لآلة الرباعية وأين تستخدم .
 - مقدمة حول ميكانيك المرونة واهميته.
 - مقدمة حول المفاصل المرنة واهمية استخدامها.

الفصل الثاني:

نقدم في هذا الفصل دراسة التحليل الدقيق لآلات رباعية مستوية مع المرونة وحساب المصفوفات الثلاثة \underline{I} و $\underline{\theta}$ و ذلك للنماذج الثلاثة التالية:

المنظومة المولدة بألة رباعية وحيدة.

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 & 0 \\ -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

المنظومة المولدة بآلتين رباعيتين .

الحالة الاولى: باستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

الحالة الثانية: بإستخدام وصلة أحادية الطرف:

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 1 \\ -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

المنظومة المولدة بثلاث آلات رباعية.

الحالة الاولى: باستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:

الحالة الثانية: بإستخدام وصلة أحادية الطرف:

الفصل الثالث:

نناقش في هذا الفصل التحليل الدقيق للانزياح النسبي ، التحليل الدقيق لمنظومة مستوية مولدة $\underline{R} = -\underline{\Psi}^T \left(\underline{J} + \underline{J}^*\right)^T \underline{1}_{n+1}$ و \underline{J}^* ، \underline{J} المصفوفات المصفوفات ما كامل كامل كامل ، وحساب المصفوفات و نصف القطر المتجهى R_c للنقطة المميزة c لكل من

- المنظومة المولدة بآلة رباعية وحيدة.

$$\underline{\mathbf{J}} = \begin{bmatrix}
c_{01} & 0 & c_{03} & 0 \\
-c_{11} & c_{12} & 0 & 0 \\
0 & -c_{22} & 0 & -c_{24} \\
0 & 0 & -c_{33} & c_{34}
\end{bmatrix}$$

$$\underline{\mathbf{J}}^* = \begin{bmatrix} z_1 & 0 & z_3 & 0 \\ 0 & z_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & z_4 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} z_1 + c_{01} - c_{11} \\ z_1 + z_2 + c_{01} + c_{12} - c_{11} - c_{22} \\ z_3 + c_{03} - c_{33} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + r_3 e_1^{(2)}$$

 $R_c = R_2 + r_3 e_1^{(2)}$. المنظومة المولدة بآلتين رباعيتين -

الحالة الاولى: باستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \\ R_7 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

الحالة الثانية: بإستخدام وصلة أحادية الطرف:

$$\underline{J} = \begin{bmatrix} c_{01} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & c_{07} & c_{08} & c_{09} \\ -c_{11} & c_{12} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -c_{22} & c_{23} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -c_{33} & c_{34} & 0 & 0 & -c_{37} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -c_{44} & c_{45} & 0 & 0 & -c_{48} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{55} & c_{56} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{66} & 0 & 0 & -c_{69} \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^2 z_i - \sum_{i=1}^2 c_{ii} + \sum_{i=1}^2 c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^3 z_i - \sum_{i=1}^3 c_{ii} + \sum_{i=1}^3 c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^4 z_i - \sum_{i=1}^4 c_{ii} + \sum_{i=1}^4 c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^5 z_i - \sum_{i=1}^5 c_{ii} + \sum_{i=1}^5 c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^6 z_i - \sum_{i=1}^6 c_{ii} + \sum_{i=1}^6 c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l e_1^{(2)}$$

- المنظومة المولدة بثلاث آلات رباعية.

الحالة الاولى: باستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_0 \\ R_{10} \\ R_{11} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} R_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{8} c_{ii} + \sum_{i=1}^{8} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{10} z_i - \sum_{i=1}^{10} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} \\ \sum_{i=1}^{11} z_i - \sum_{i=1}^{11} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} + c_{10.11} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

الحالة الثانية: بإستخدام وصلة أحادية الطرف:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_9 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{8} c_{ii} + \sum_{i=1}^{8} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{9} z_i - \sum_{i=1}^{9} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l e_1^{(2)}$$

الفصل الرابع:

نركز اهتمامنا في هذا الفصل على ايجاد معادلات القيود لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية وحساب عدد الوسطاء المستقلة الكافية لوصف الحركة وحساب العلاقة $\Delta z = 0$ لكل من :

- المنظومة المولدة بألة رباعية وحيدة.

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{z} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \end{bmatrix} = 0$$

أو :

$$\Delta z_1 + \Delta z_2 - \Delta z_3 + \Delta z_4 = 0$$

- المنظومة المولدة بآلتين رباعيتين.

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{z} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \\ \Delta z_5 \\ \Delta z_6 \\ \Delta z_7 \\ \Delta z_8 \\ \Delta z_9 \\ \Delta z_{10} \end{bmatrix} = 0$$

أو:

$$\Delta z_{10} - \Delta z_9 - \Delta z_7 - \Delta z_6 = 0$$
$$\Delta z_9 - \Delta z_8 - \Delta z_5 - \Delta z_4 = 0$$
$$\Delta z_8 - \Delta z_3 - \Delta z_2 - \Delta z_1 = 0$$

- المنظومة المولدة بثلاث آلات رباعية.

أو:

$$\Delta z_{16} - \Delta z_{15} - \Delta z_{11} - \Delta z_{10} = 0$$

$$\Delta z_{15} - \Delta z_{14} - \Delta z_9 - \Delta z_8 = 0$$

$$\Delta z_{14} - \Delta z_{13} - \Delta z_7 - \Delta z_6 = 0$$

$$\Delta z_{13} - \Delta z_{12} - \Delta z_5 - \Delta z_4 = 0$$

$$\Delta z_{12} - \Delta z_3 - \Delta z_2 - \Delta z_1 = 0$$

. q_1 عيث تبين أنه في كل الحالات يوجد وسيط مستقل وحيد و هو

	فهرس المحتويات		
20 - 1	•••••	1. مقدمة (الآلة الرباعية ، ميكانيك المرونة ، المفاصل المرنة)	الفصل الأول:
7 - 2	•••••	1.1. الآلة الرباعية	
16 -8	•••••	1.2. ميكانيك المرونة	
20 –17		1.3. المفاصل المرنة	
27 – 22	مستوية مولدة بالآلة	2. الوصف المصفوفي للتأثير المتبادل بين منظومة أجسام	الفصل الثاني:
		الرباعية	
27 - 22	•••••	2.1. مصفوفات التراكيب	
		2.2. دراسة بعض الامثلة التطبيقية	
32 - 28	•••••	2.2.1.التحليل الدقيق لمنظومة مولدة بآلة رباعية	
40 – 33	•••••	2.2.2 = المنظومة مولدة بآلتين رباعيتين	
48 – 41	•••••	2.2.3 = المنظومة مولدة بثلاث آلات رباعية	
60 – 49	•••••	مبرهنة 1	
76 – 61	لة مستوية مولدة بالآلة	3. التحليل الدقيق للانزياح النسبي، التحليل الدقيق لمنظوم	الفصل الثالث:
		الرباعية بشكل كامل	
65 – 62	•••••	3.1. التحليل الدقيق للانزياح النسبي	
68 – 66	•••••	3.2. التحليل الدقيق لمنظومة مستوية مولدة بالآلة	
		الرباعية بشكل كامل	
70 – 69	•••••	1. منظومة مولدة بآلة رباعية وحيدة	
72 - 71	•••••	2. منظومة مولدة بآلتين رباعيتين	
76 – 73	•••••	3. منظومة مولدة بثلاث آلات رباعية	
100 – 77		4. معادلات القيود لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية	الفصل الرابع:
80 - 78	•••••	4.1. معادلات القيود	
82 - 81		4.2. الآلة المولدة بآلة رباعية وحيدة	
89 – 83		4.3. الآلة المولدة بآلتين رباعيتين	
100 - 90		4.4. الآلة المولدة بثلاث آلات رباعية	
المراجع العلمية المستخدمة			

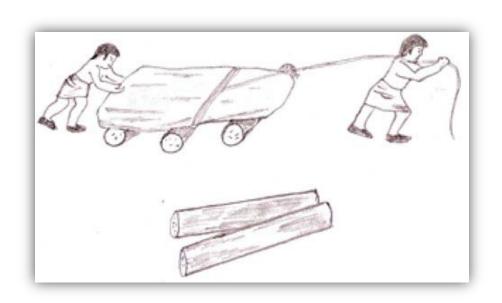
الفصل الأول مقدمة ميكانيك المرونة ، المفاصل المرنة)

1. مقدمة (الآلة الرباعية ، ميكانيك المرونة ، المفاصل المرنة)

1.1. الآلة الرباعية:

يختلف الانسان المعاصر اختلافاً بيناً في أسلوب حياته وفي ما لديه من امكانيات معيشية عن ذلك الذي عاش في الماضي السحيق. ولو أن فرداً من هذا الماضي شاهد عالمنا المعاصر لصعب عليه أن يصدق أن الانسان الحالي من ذريته وجنسه. فقد غير الانسان تغيراً جوهرياً في أسلوب حياته ووسائله المعيشية ، ولم يكتف بمجرد التأقلم لعوامل البيئة من حوله كباقي الكائنات الحية ، بل حاول دائماً أن يسيطر عليها ويخضعها له .

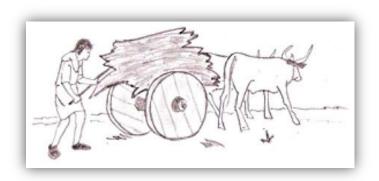
وارتبط ظهور علم الميكانيك، ارتباطاً وثيقاً، بحاجات الانسان اليومية والممارسات الحياتية ورغبة الانسان الجامحة للبحث عن الراحة وبذل اقل ما يمكن من العمل وبأعلى انتاج ممكن. ويكفى لتوضيح ذلك أن نستعرض الاشكال التالية [3]:



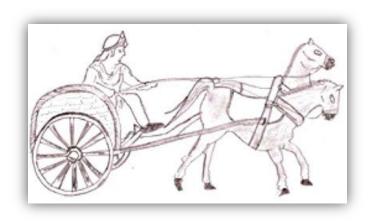
شكل (1-1-1): يشرح هذا الشكل كيف كان الانسان يجر الصخور قبل اختراع العجلات الخشبية.



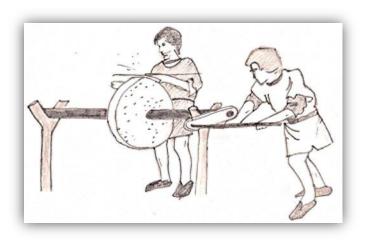
شكل (2-1-1): عجلة خشبية قديمة.



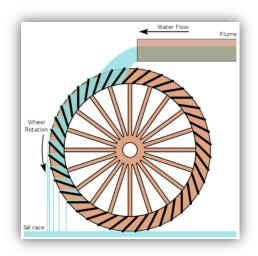
شكل (3-1-1): تطور طرق الجر بعد اختراع العجلات الخشبية واستخدام الحيوانات كمصدر للطاقة.



شكل (4-1-1): شكل أخر من اشكال تطور العربات وبداية التفكير بعمليات النقل .



شكل (5-1-1): آلة تستخدم لشحذ الأدوات المعدنية .

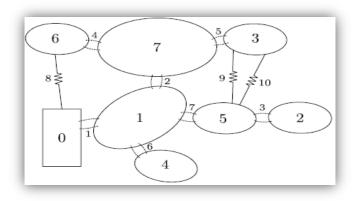


شكل (6-1-1): دولاب لتوليد الكهرباء باستخدام طاقة المياه.

وهذا قاد الانسان إلى التفكير ملياً بما حوله ، والبحث عن الاساليب التي تسهل له العيش ، وهذا كله أدى إلى تطور علم الميكانيك الذي كان يدعى علم الحيل .

ويقع موضوعنا في ما يسمى النظام متعدد الأجسام وهو مكون من أجسام صلبة (joints) و من وصلات (مفاصل) (joints)، التي تربط الأجسام [5].

 $1,2,\dots,m$ يتم ترميز الأجسام بالشكل n,\dots,n ، بينما يتم ترقيم المفاصل بالأرقام $n=7\ \&\ m=10$ ففى الشكل التالى (7-1-1)، لدينا

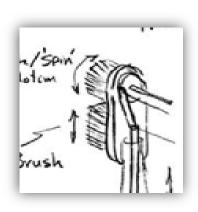


شكل (7-1-1): مثال توضيحي لنظام متعدد الأجسام.

و سنتحدث عن الآلة الرباعية تحديداً .

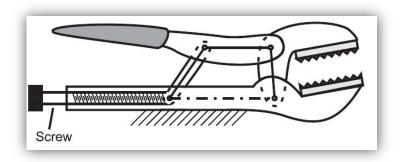
فالآلات الرباعية هي إحدى النظم الجزئية المستخدمة على نطاق واسع في تركيب الآلة. وبما أن مفهوم هذه الآلات قديم و مستخدم على نطاق واسع، فإن العديد من الباحثين تتاول هذا الموضوع، فلنستعرض بعض منها.

❖ تناول المهندس ليوناردو دافنشي الآلة الرباعية في احدى التصميمات لفرشاة الاسنان وهي الاداة الأكثر استخداماً في حياتنا اليومية حيث استخدم الآلة الرباعية لإنجاز دوران وانسحاب الشكل (8−1−1).



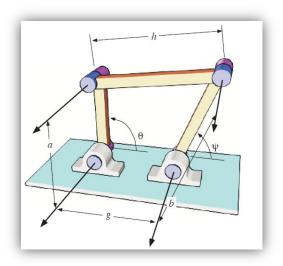


شكل (8-1-1): رسم توضيحي لفرشاة اسنان تعمل بالآلة الرباعية.

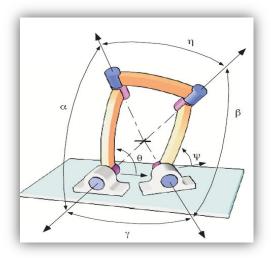


شكل (9-1-1): نموذج لكماشة تعمل بالآلة الرباعية.

❖ كما وتصنف الآلات الرباعية الى آلات رباعية مستوية الشكل (10−1−1)، وأخرى
 كروية الشكل (11−1−1) [4].

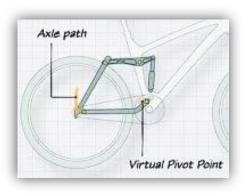


شكل (10-1-1): آلة رباعية مستوية.



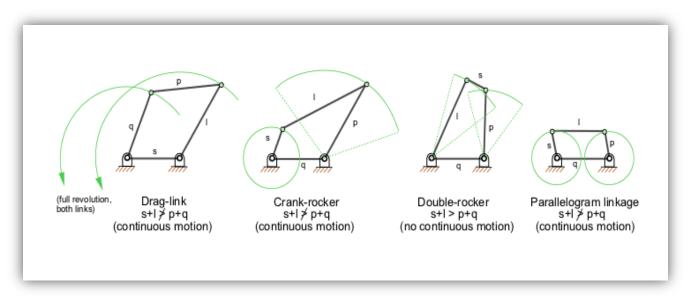
شكل (11-1-1): آلة رباعية كروية.

❖ وكما انه يتم استخدام الآلة الرباعية في هيكل الدراجة الهوائية الشكل (1-1-1-1).



شكل (12-1-1): آلة رباعية تستخدم في الدراجة الهوائية.

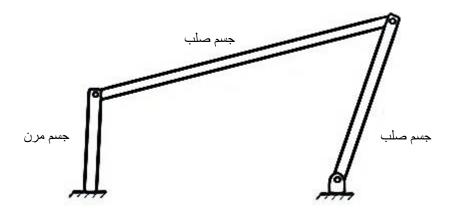
يُضاف الى ذلك العديد من الاستخدامات التي لا تحصى لهذه الآلة الهامة والتي لها اثراً كبيرا في حياتنا . وقد قام العديد من العلماء بتصنيف الآلات الرباعية الى عدة تصنيفات نذكر من اهم هذه التصنيفات تصنيف كرشوف (Grashof Classification) الشكل (-1 1-13).



شكل (13-1-1): تصنيف كراشوف للآلات الرباعية.

1.2. ميكانيك المرونة:

نرغب في وقتنا الحالي تقليل الإنفاق على إنتاج الآلات ومصاريف إصلاحها، فعند التقليل من مصاريف الإنتاج والإصلاح غالباً ما نلجأ للتخلص من الأجزاء غير الضرورية، وهذا أمر نموذجي في مجال التقنية والكثير من المجالات الأخرى ولكن عندما ننتزع الأجزاء غير الضرورية فإن الجسم الناتج صلباً تماماً بل ستظهر عليه صفات الأجسام المرنة ولهذا Y يمكن استخدام الميكانيك التقليدي للحصول على التحليل المطلوب للحركة الناتجة لأن الميكانيك التقليدي يعتبر الجسم صلباً تماماً (الشكل Y 1-2-1).

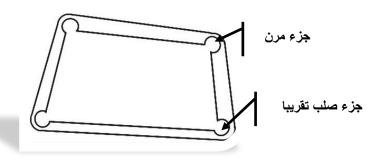


الشكل (1-2-1).

والحالة المثالية لهذه الحالة قد تظهر في المجموعات الميكانيكية ذات الأجزاء الدقيقة والتي تخضع في عصرنا الرهن لتطور سريع ومستمر، ولها تطبيقات لا تحصى مدنية وعسكرية مثل الرجل الآلي، أجهزة توجيه الصواريخ، كاميرات عالية الدقة، القلب الصناعي، أجهزة الطي و الكثير من التطبيقات الأخرى.

إن صعوبة تزييت الآلة الصغيرة " للحد من تأثير الاحتكاك الدائم بين الأجسام " والذي لا يمكن تجاوزه أو من الصعب جداً تحقيقه نظراً لصغر أجزاء الآلة ، دفع المصممين للتوجه نحو بناء الآلة كجسم واحد فتتحرك كجسم واحد . و هذا يتحقق من خلال حقن مادة مرنة بين تلك الأجسام (شكل 2-2-1) .

إن الحركة النسبية بين أي جسمين تتجز بفضل المادة المرنة الواصلة والرابطة لهذين الجسمين ، وهذا يقودنا للحديث عن المفاصل المرنة [7].



شكل (2-2-1).

وبهذا الشكل فإن الآلات ذات القياسات الدقيقة تتميز عن الآلات التقليدية ، بأنها تُصنّع لكي تكون طويلة الأمد ولكن ليس بالضرورة أن تكون هذه الآلات صلبة – بل مرنة .

وإن استخدام هذه الآلات يغنينا عن الصيانة والتزييت الأشكال (3-21)، (4-21) و (1-2-5).

ونجني الكثير من الفوائد عند تحقيق دوران الآلة بواسطة مفصل مرن بالمقارنة مع نظيراتها الكلاسيكية ، ومن هذه الفوائد مثلاً : انعدام الاحتكاك ، التحرك كجسم واحد ، إمكانية استخدامها في التطبيقات التي تتطلب قياسات صغيرة ، سهولة التصنيع وعدم الحاجة إلى الصيانة [7] .



شكل (2-3-1): (مقياس حرارة مائي مرن)



شكل (4-2-1): (رابط دقيق مرن)



شكل (5-2-1): (آلة رسم الخرائط المرنة)

إن الطبيعة تستفيد من مرونة الأشياء بشكل واسع ، لتحقيق حركات دورانية في الأنظمة الدقيقة للكائنات الدقيقة والتي على أساسها بنيت الآلات ذات الأجزاء الدقيقة . يُلاحظ في سيرة الطبيعة أن ما يقارب التسعين بالمئة من الكائنات الحية بدون عمود فقري وهذه النسبة تزداد كلما اتجهنا باتجاه الأحياء ذات الحجوم الصغيرة إلى أن نصل إلى الأحياء الدقيقة [7] . كما أنه توجد غالباً ، فلسفة مختلفة بين الطبيعة والانسان للبناء والتركيب الميكانيكي . فيكون من المحبب في النشاط الانساني ، استخدام الأجسام الصلبة لأنها تعني قوة التحمل . فتصمم التراكيب بحيث تتحرك كمجموعة أجسام صلبة وتُربط لإنجاز حركة معينة كما هو الحال في مفاصل الأبواب . لكن الصلابة وقوة التحمل لا يمكن أن يكونا مفهومين متطابقين دائماً.

فالصلابة تعنى مقدار التحمل قبل التشوه.

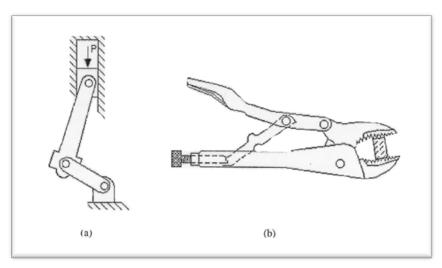
وقوة التحمل: تعني كمية حجم الأحمال المطبقة التي يتحملها التصميم قبل أن يتوقف عن العمل (التلف).

في الحقيقة ، يمكن للقوة البشرية أن تصمم آلات مرنة وطويلة الأمد (متينة البناء)، إلا أنَّ الطبيعة قد تستخدم أجزاءً صلبة في حالة اللزوم مثل الأظافر ، جذوع الأشجار ، الأسنان ، ولكن في حالة الأجزاء الحية (الأنظمة الحية) ، تعتمد الطبيعة اعتمادا كبيراً على المرونة كما هو الحال في أجنحة الطيور ، أغصان و أوراق الأشجار ، الأسماك وأحياء وحيدة الخلية وغيرها الكثير

إن التناقض بين المفهومين البشري والطبيعي في تصميم الآلات ، غالباً ما يظهر عندما يحاول الإنسان تبديل جزء حي بجزء صناعي . فمثلاً يستطيع القلب الصناعية المرن أن ينجز بدون توقف مليارات من الدورات . ويدخل في تركيب القلوب الصناعية المعاصرة عدداً كبيراً من الأجزاء الصلبة التي ترتبط بمفاصل دورانية لإنجاز الدورات اللازمة . ولكن هذه القلوب ذات حياة قصيرة نسبياً وتسبب اضطرابات في انسياب الدم ، و التي غالبا ً ما تخرب الخلايا الدموية . هذا مع الإقرار أن الصلابة تعد ضرورية جداً للعديد من الأنظمة الميكانيكية . فمن غير المنطقي أن يكون سطح الأرض مرن أو طري أو أن ترى البيوت تتدلى تحت هبات الريح .وهنا لابد من الإقرار أيضاً بأن الطبيعة تعلمنا الكثير مما يمكن تطبيقه في عالم الصناعة لنحصل على تصميم طويل الأمد و بتراكيب مشابهة لما تستخدمه الطبيعة ، وسيلتنا للوصول إلى هذا الهدف هو ميكانيك المرونة[7].

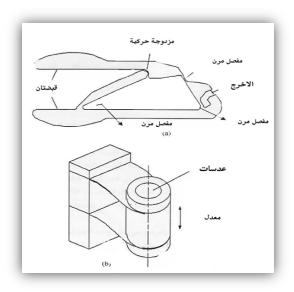
إن من المسلم به لدى بني آدم أن أي آلة هي تصميم يستخدم لإنجاز حركة ،أو انتاج قوة أو طاقة ، فالآلات التقليدية تتكون من أجسام صلبة ومرتبطة بمفاصل حركية . المثال المعروض في الشكل (6-6-2-1) جزء من محرك ذو احتراق داخلي .و المثال الآخر الشكل (6-6-2-1) هو الكماشة ، هذه الآلة تعطي الطاقة من المدخل وباتجاه المخرج . وبما أن الطاقة محفوظة (بإهمال الطاقة الضائعة من الاحتكاك) فقوى الإخراج يمكن أن تكون أكثر بكثير من قوى الإدخال ولكن الانزياحات في المخرج أقل من الانزياحات في الإدخال " المبدأ الذهبي في الميكانيك " : ما يفقد في الطريق يكسب في القوة والعكس .

يمكن أيضاً أن يوجد تراكيب من أجسام صلبة مرتبطة بمفاصل ، ولكن دون وجود أي حركة نسبية ما بين الأجسام (بإيجاد وصلات إضافية في الآلة). و القوى المؤثرة في المفصل لا يمكن أن تتجز أي عمل في مثل هذه التركيبات .



شكل (1-2-6).

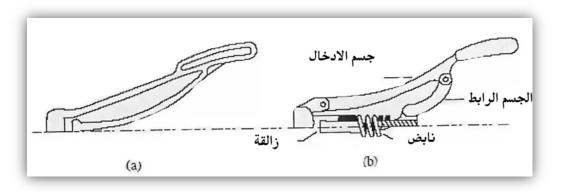
إن الآلات المرنة تنقل أو تعطي حركة ، كما هو الحال في الآلات النقليدية ، ولكن ما تختلف به الأجسام المرنة عن نظيرتها ، هو أنها تؤمن الحركة جزئياً أو كلياً اعتماداً على مرونة أجزئها المرنة ، وليس فقط اعتماداً على المزدوجات الحركية التقليدية . حيث ظهر في الشكل (a-7-2-1) ، آلة بأجزاء مرنة ، مناظرة لكماشة الطي . و القوة المعطاة هي باتجاه المخرج كما في التقليدية ، ولكن يوجد هنا احتفاظ ببعض الطاقة في الأجزاء المرنة. فلو كانت الآلة صلبة بالكامل لتحولت إلى تركيب فقط (غير فعال بمفرده). ويظهر في الشكل (a-7-2-1) ، جهاز يُستخدم لتعديل العدسات وهو أيضاً يتطلب أجساماً مرنة ، حتى يتمكن من إتمام وظيفته .



شكل (7–2–1).

يمكن إجمال فوائد الآلات المرنة في إطارين: تقليل المصاريف (أجزاء أقل ، وقت أقل لإنجاز التصميم ، سهولة التصميم) وتحسين الإنجاز (أكثر دقة، مجال أوسع للتحسين والتطوير ، وزن أقل ، اهتزازات أقل وهذا يعني طول الأمد وسهولة الصيانة).

إن أكثر ما يميز هذه الآلات هو أنها تنجز العمل نفسه بأقل عدد من الأجزاء ، وهذا ما يجعل استخدامها يزاد يوماً بعد يوم [7]. ويمكن إيضاح ذلك من خلال المثال (8-2-1). وهو آلة كسر البندق التقليدية هي (8-8-2-1) والمرنة (8-8-2-1). فالآلة المرنة تحوي مفاصل دورانية و انسحابية ويمكنها القيام بالحركة النسبية ، وهذا ما يتيح اهتراء أقل و الاستغناء عن التزييت . تعتبر هذه الميزات ذات أهمية خاصة عند التطبيق وخاصة أن الآلة غالباً ما تكون في وسط يعرضها للاهتراء السريع (عوامل الطقس و ما شابه) . إن تقليل عدد الأجزاء يمكن أن يزيد في دقة الآلة لقلة أو انعدام ردود الأفعال العكسية ، ويعتبر هذا العامل في غاية الأهمية في أجهزة الدقة العالية [7].



شكل (8-2-1): يبين آلة كسر البندق المرنة ونظيرتها التقليدية على الترتيب.

ويمكن إضافة فائدة أخرى للآلات المرنة ألا وهي تخفيف الوزن والذي يقود في بعض الأحيان إلى تصغير حجم الآلة [7].

لقد تطورت الآلات ذات الأجزاء الصغيرة جداً خلال السنوات الأخيرة ، فمن ذلك تقليل عدد الأجزاء و المفاصل في الآلة التقليدية يعطيها صفة الآلة المرنة وهذا الشيء يؤثر إيجاباً في صناعة الآلات ذات الأجزاء الدقيقة .

إن الآلات ذات الأجزاء الدقيقة المرنة يمكن تصميمها باستخدام تقنيات ومواد مشابهة لما يستخدم في تصميم و إنتاج المخططات التكاملية .

يوجد بالطبع بعض المساوئ لهذه الآلات بالرغم من كل هذه الميزات ، فمثلاً صعوبة دراسة هذه الآلات ، فدراستها في بعض التطبيقات أعقد بكثير من دراسة الآلات التقليدية .

يوجد قبل كل شيء حركة إضافية ناتجة عن توفر المرونة في الأجزاء وكذلك فالطاقة غير محفوظة بين المدخل والمخرج ، بل إن الطاقة تختزن في الأجزاء المرنة .

وبالتالي يتطلب الأمر ربط بين فرعين من الميكانيك وهذا لا يعني فقط فهم كلا الفرعين ، بل التأثير المتبادل بينهما في مسألة على غاية من التعقيد .وفي الحالة التي تكون فيها التشوهات كبيرة ،فإن معادلة برنولي – أولر لم تعد صالحة في حالتها الخطية لقضيب مثبت من طرف واحد ، ولا يمكن استخدامها هنا وهذا ما يعقد مسألة الدراسة إلى حد كبير . فنحتاج استخدام المعادلات غير الخطية و هذا ناتج عن وجود التشوهات الكبيرة .

بالرغم من توفر الكثير من الأبحاث والدراسات في مجال الميكانيك اللاخطي ، إلا أنه يبقى الكثير من المسائل العالقة في هذا المجال حتى نتمكن من بناء نظرية متكاملة.

إن غياب الوصف الرياضي في الوقت الحالي يقود إلى اللجوء إلى التجارب (الطرق التجريبية) وطرق الأخطاء والذي يكلف الكثير وبإنتاج ضعيف نسبياً . ويبقى هذا الخيار فعّالاً فقط في الآلات البسيطة فالكلفة قليلة .

إن عملية البحث عن نظريات لتبسيط دراسة وتحليل هذه الآلات والبحث في كيفية تطبيق تلك النظريات في هذا المجال ،نشطت في السنوات الاخيرة.

سبق وقلنا أن امتصاص (اختزان) الطاقة في الأجزاء المرنة يمكن اعتباره سلبياً ، ولكن في الحقيقة يمكن أن يكون مفيداً في بعض الأحيان ، حيث يمكن استخدامه لتبسيط الآلات التي تحوي نوابض و للحصول على علاقات خاصة (تشوه – قوة وحفظ الطاقة)، الذي يتم استخدامه ونقله من قبل الآلة المعتبرة [7]. ويكون هذا العامل (اختزان الطاقة) سلبياً في بعض الحالات عندما تكون مهمة الآلة هو إيصال الطاقة من المدخل إلى المخرج ، فهنا لا يتم نقل الطاقة بكاملها ، بل يحفظ جزء منها ضمن الآلة .

ويمكن إضافة سلبية أخرى للمفاصل المرنة ، وهي أنَّه لا يمكنها القيام بدوران مستمر ، بينما هذا الأمر متوفر في المفاصل التقليدية .

تتفوق الآلات المرنة على التقليدية المناظرة في التطبيقات ، التي تتطلب بساطة في التحضير ، اقتصاد في المادة ، قياسات بالميكرو والنانو ، جعل الحركة أكثر انسيابية ومستقرة من ناحية الاهتزاز . وبالرغم من هذه الميزات المدهشة لهذه الآلات ، فلا زالت أقل استخداما من نظيرتها التقليدية . ويمكن إرجاع ذلك : إلى تأمين مواد التصنيع والتقنيات التي تتيح تشوه كبير ، وفي نفس الوقت تؤمن المتانة اللازمة ، كذلك غياب الطرق الرياضية التي تعالج المسألة بشكل متكامل .

لقد تم التوجه لحل هذه المسألة منذ / 21 / عاماً ، حيث أجريت الكثير من الأبحاث من أجل ذلك . والسبب في ذلك ، هو تزايد أهمية هذه الآلات في مجال التقنية ذات الأنظمة الميكروية والنانونية.

وإن ظهور مواد أفضل ، وتقنيات تصنيع جديدة ، وتطور طرق الإسقاط و الحاجة الملحة علمياً و تقنياً ، قد وسع إطار تطبيقات هذه المواد بعض الشيء.

وبشكل عام لهذه الآلات ثلاث أنواع في المراجع العلمية وهي :

- 1. آلات مرنة مرتكزة على المفاصل المرنة .
- 2. آلات مرنة مرتكزة على الأجسام المرنة.
- 3. آلات مرنة بشكل كامل (بدون اجزاء صلبة).

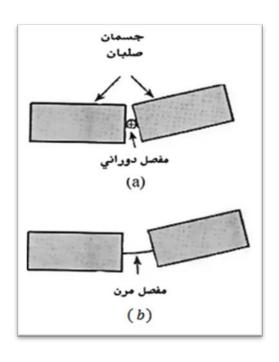
ونركز في هذه الإطروحة على النوع الأول ألا وهو مجموعة أجسام صلبة و مرتبطة فيما بينها بمفاصل مرنة.

1.3. المفاصل المرنة:

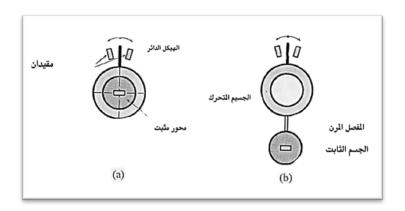
تعتبر هذه المفاصل المرنة أجزاء أساسية في الآلة المرنة .والمفصل المرن أو المحور المرن للدوران (المركز المرن للدوران في الحركة المستوية) ،بالتعريف هو جزء مرن بقياسات صغيرة بين جسمين صلبين ، و الذي يتيح للجسمين القيام بحركة دورانية نسبية محدودة ضمن آلة معينة ، وتوفر وسط (مرن) واحد على الأقل ضمن آلة ما تصبح من الأنماط الثلاثة أعلاه .

إن المفصل المرن حين تعرضه لأحمال خارجية أو قوى محركة (أو الاثنين معاً) ، فإنه ينضغط و يتعرض لتشوه مؤقت وهذا بدوره يؤدي إلى دوران نسبي للأجسام المجاورة والمربوطة من خلاله . ولهذا يمكن النظر للمفصل المرن على أنه جسم رقيق يؤمن دوراناً نسبياً للجسمين ،اللذين يربط بينهما، من خلال عملية التشوه المؤقتة التي يتعرض لها هذا المفصل الشكل (1-3-1). والذي يبين الفرق بين المفصل المرن ونظيره التقليدي الدوراني .

وينظر المفصل المرن على أنه حيز مرن يسمح بمدى محدود الدوران . وهذا مبين في الشكل (2-2). [7] .



شكل (1-3-1): مفصلان يتيحان دوران نسبي في الآلة: فالأول تقليدي والثاني مرن.

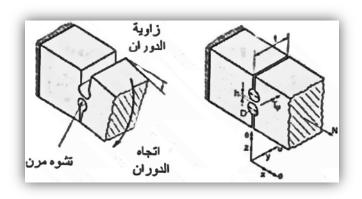


شكل (2-8-1): مقاربة وظيفية بين المفصلين التقليدي والمرن ، فالأول يتطلب تراكيب اضافية لإتمام الدوران بينما المرن ينجز الدوران بدون ذلك (كما هو موضح).

يتم الدوران النسبي في حالة المفصل الدوراني التقليدي بين المحور وهيكل الحيز ، أي يتم ذلك في قطاع زاوي محدد بمساعدة الوصلات المستوية الشكل (2-a).

يمكن للمفصل المرن أن يؤمن دوران كهذا ، ولكن مركز الجسمين اللذين يصل بينهما المفصل المرن و يقومان بالدوران النسبي ، ليسا مرتبطان الآن ، كما هو موضح في الجزأ الثاني من الشكل (2-3-1).

يوفر المفصل المرن ، كما ذكرنا خلال تشوهه دوران نسبي محدود في الآلة موجه ليؤدي مهمة معينة . فيستخدم المفصل المرن ، ليضيف درجة حرية دورانية محلية في الآلة . إن هذا الدوران هو ناتج التشوه المحلى المرن ، كما هو مبين في الشكل (3-3-1).



شكل (3-3-1).

إن المفصل المرن وللعديد من التطبيقات هو واحد من كل ضمن الآلة وهذا أساس ميزاته الإيجابية أمام المفصل التقليدي .

يمكن ايجاز أبرز الميزات و الفوائد لهذا المفصل كما يلي [7]:

- 1. إنعدام الاحتكاك .
- 2. إنعدام ردود الفعل الانعكاسية .
- 3. إنعدام الفراغات بين المحور وحجرة الدوران.
 - 4. المتانة وخفة الوزن.
- 5. المقدرة على استخدامها في التطبيقات التي تتطلب قياسات صغيرة للأجسام.
 - 6. سهلة التصنيع.
 - 7. لا حاجة للصيانة إطلاقاً.
 - 8. دقة عالية .

وتستخدم المفاصل المرنة في الأجهزة الدقيقة كساعات الحائط واليد لمئات من السنين.

وتعطي المفاصل المرنة ميزات مثيرة أمام التقليدية من حيث سهولة التصنيع ، وكذلك ميزاتهم التطبيقية . فالمفاصل التقليدية ذات دقة أقل وذلك بسبب قصر أمدهم وقلة قدرة التحمل .

إلا أن المفاصل المرنة تصنَّع بسهولة ويتم تصميمها بسلسلة بسيطة من العمليات ، أما من ناحية الصيانة ، فلا تحتاج هذه المفاصل للتزييت ولا وجود للاحتكاك فيها وبالتالي للتآكل .

تولد هذه المفاصل حركة انسيابية مستمرة وبشكل أملس وبدون أي ردود فعل عكسية ، من خلال إختيار مناسب لمادة التصنيع ، تخضع هذه المفاصل لمبدأ قوة – انتقال.

إن هذه الميزات تجعل من هذه المفاصل ذات مجال واسع من التطبيقات وخاصة في الأجهزة التي تتطلب دقة ميكروية، بدءاً من الأجهزة البصرية وحتى الميكروية.

الآلات التي تتضمن مفاصل مرنة و التي تشكل معها جسماً واحداً تقوم بوظيفتها كما يجب إلا إذا خرجت عن التركيب (يخرج المفصل عن التركيب عند تطبيق أحمال زائدة).

بسبب تحميلها فوق طاقتها. وتحتاج الآلات التي تتضمن هذه المفاصل ، إلى اختبار قبل الاستعمال كنظيرتها التقليدية ولكن بشكل بسيط جداً حتى يتم حساب الانحراف (الإنزياح) عن الحالة المثالية الهندسية .

لا يتم الدوران هنا حول محور ثابت في كلا الجسمين وذلك بسبب التشوه الذي يصيب هذه المفاصل ، وهذا يعتبر من أكبر سلبيات هذه المفاصل أمام التقليدية المناظرة . فمركز الدوران في الآلات المستوية المرنة و الذي يعرف على أنه ، مركز التناظر للمفصل المرن ، لا يبقى ثابتا بل ينزاح نتيجة للتشوه الذي يتعرض له تحت تأثير الأحمال المطبقة . إن هذا يقود إلى فروق في أوضاع الأجسام للآلة المرنة بالمقارنة مع أوضاع نفس الأجسام في الآلة بمفاصل دورانية تقليدية .



2. الوصف المصفوفي للتأثير المتبادل بين منظومة أجسام مستوية مولدة بالآلة الرباعية .2.1 مصفوفات التراكيب:

لتكن لدينا آلة مستوية ، تتكون من (n+1) جسم ، ترتبط فيما بينها بm مفصل . نبدل كل مفصل دوراني بمفصل عالي المرونة وبهذا نحصل على آلة مرنة من النمط الأول . ولنحدد الآن الانزياح (الإنسحابي والدوراني) لجسم اختياري بالنسبة للجملة المستوية المطلقة مقارنة مع نفس الجسم من الآلة القديمة.

يوجد في الآلة جسمان : الجسم الثابت وجسم آخر يلعب دوراً خاصاً في الآلة وهو الذي يؤدي المهمة التي من اجلها صممت الآلة . نسمي الجسم الأخير بالجسم الخاص ، و نسمي الجسم الأول بالجسم الصفري ، ولنرمز للجسم الخاص بالرمز i^* .

تتحدد السلسلة الأساسية من الجسم الثابت والجسم الخاص في الآلة (قد يوجد أكثر من سلسلة أساسية في الآلة). و تكون هذه السلسلة أحياناً محددة تلقائياً في بعض الآلات مثل الرجل الآلي وما شابه ، بينما في آلات أخرى فيوجد أكثر من إمكانية لإختيار السلسلة الأساسية .

لنعطي الارقام i^* 1,2,..., i^* رموزا لأجسام السلسة الأساسية مبتدئين من الجسم المجاور للجسم الثابت . ولنمثل الآلة تمثيلاً تخطيطياً ، بحيث تكون رؤوسه $s_i(i=0,1,...,n)$ ترميزاً لأجسام الآلة ، أما u_a (a=1,2,...,m) فهي ترميز الوصلات (المفاصل) .

نوضح ما نقصد بعملية الترقيم للأجسام والرؤوس ، وكذلك للوصلات والأضلاع ، من خلال النص التالي: يأخذ الضلع من السلسلة الأساسية ، والمتبوع برأس ذو رقم i ، نفس هذا الرقم i ، نفس هذا الرقم i). و لا يملك مخطط الآلة الشكل الشجري، في الحالة العامة بل يحوي حلقات مغلقة (طرق مغلقة) ، ولكنه يقبل التحويل إلى شجري بحسب نظرية البيان (المخططات علم اقتطاع أضلاع من السلسلة) بعد اقتطاع أضلاع من السلسلة ، أثناء التحويل .

علماً أنه يربط بين أي رأسين في الشكل الشجري الناتج، سلسلة بسيطة واحدة فقط ، يستخدم فيها الرأس مرة واحدة فقط . ونستخدم هنا الترقيم النظامي ، حيث يتم الترقيم في كل سلسلة بسيطة ، بدءاً من الرأس s_0 بحيث يتشكل لدينا متتالية متزايدة بإطراد . كما ويمكن إجراء الترقيم بطريقة

أخرى ، فمثلاً يمكننا البدء من الأجسام الاخيرة وهنا يتشكل لدينا الترقيم n,n-1 وهكذا يتم الترقيم للأضلاع . كما تأخذ الأضلاع الهيكلية ، عند اختيار الترقيم النظامي ، الارقام من 1 وحتى n و يشترط أن يأخذ الضلع رقم الرأس الذي ينتهي فيه وأن يكون الضلع من نفس السلسلة البسيطة الحاوية على أضلاع هيكلية تربط s_i . أما الأضلاع غير الهيكلية فتأخذ الأرقام من s_i الله الميكل و ندعو السلسلة البسيطة التي تربط الرؤوس من الهيكل الشجري ، s_i ، بالطرق المباشرة وسنرمز لها ب s_i . s_i . [6].

يربط كل مفصل a جسمين فقط. ونعتبر أن الجسم الثابت في الحركة النسبية في المفصل $i^-(a)$ $i^+(a)$ $i^+(a)$ على إمكانية تعريف تابعين $i^-(a)$ و $i^+(a)$ و الجسم ذو الرقم الأقل . ونحصل بهذا الشكل على إمكانية تعريف تابعين (a=1,2,...,m) . حيث يعبر الأول عن رقم الجسم الثابت والثاني عن رقم الجسم المجاور (المتحرك) . وهذا يوضح أن هذا الترقيم يعطي $i^-(a)=a$ من أجل $i^-(a)=a$ إن تتحول إن تعريف التابعين السابقين يحول المخطط إلى مخطط موجه كتوجيه الأضلاع ، أي تتحول الأضلاع إلى أقواس من الرأس ذو الرقم الأصغر إلى الرأس ذو الرقم الأكبر أو من الرأس ذو الرقم ($i^-(a)$) ، أي أصبح لدينا مخطط موجه ب $i^+(a)$ واساً و $i^-(a)$.

و تسمى المصفوفة التالية $\underline{I}=(s_{ia})(i=0,1,\dots,n;a=1,2,\dots,m)$ بمصفوفة التالى والتى تعرف بالشكل [2],[2]:

$$s_{ia} = \begin{cases} 1; i = i^{+}(a) \\ -1; i = i^{-}(a) \\ 0; i \neq i^{\pm}(a) \end{cases}$$
 (2.1.1)

فإذا كان s_i بداية الضلع u_a فإن u_a فإن $s_{ia}=1$ ، وإذا كان ينتهي به فإن $s_{ia}=1$ وإلا فإن $s_{ia}=0$

ستحوي مصفوفة التتالي في كل عمود ، بالضبط عنصر واحد قيمته 1+ وأخر قيمته 1- ، وذلك لكون كل قوس يتحدد برأسين فقط. و تسمح هذه المصفوفة بأن يكون مخطط الجملة ، قابل للإصلاح وتصف البناء التركيبي للجملة .

لنعرف المصفوفة:

$$\underline{I}^+ = (s_{ia}^+)$$
 $(i = 0,1,...,n; a = 1,2,...,m)$

والتي تعرف بالشكل:

$$s_{ia}^{+} = \begin{cases} 1 \ ; i = i^{+}(a) \\ 0 \ ; i \neq i^{\pm}(a) \end{cases}$$
 (2.1.2)

وتنتج هذه المصفوفة مباشرة من مصفوفة التتالي بتبديل كل 1 بصفر .

لنكتب مصفوفة التتالى بالشكل:

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{S}}_0 & \underline{\hat{S}}_0 \\ \underline{\breve{S}} & \underline{\hat{S}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \underline{S}_0 \\ \underline{\underline{S}} \end{bmatrix}$$
 (2.1.3)

حيث:

$$\underline{\check{s}}_0 = (s_{0a})(a=1,2,...,n) \& \underline{\hat{s}}_0 = (s_{0a})$$
 ; $(a=n+1,n+2,...,m)$ $\underline{\check{s}} = (i,a=1,2,...,n); \ \underline{\hat{s}} = (s_{ia})$ $(i=1,2,...,n; a=n+1,2,...,m)$ $\underline{s}_0 = (s_{0a})(a=1,2,...,m)$; $\underline{s} = (s_{ia})$ $(i=1,2,...,n; a=1,2,...,m)$ $\underline{s}_0 = (s_{0a})(a=1,2,...,m)$; $\underline{s} = (s_{ia})$ $(i=1,2,...,n; a=1,2,...,m)$ ليكن لدينا $\Phi_{n+1}, \Phi_{n+2}, ..., \Phi_m$ جملة من \hat{n} حلقة أساسية ، و كل حلقة تتعين من $u_{n+1}, u_{n+2}, ..., u_m$

. Φ_{n+i} الحلقات عند موجب في الحلقات u_{n+i} . كاتجاه موجب

: التالية ($\hat{n} \times m$) ندعو المصفوفة ذات المرتبة

$$\underline{\Phi} = (\varphi_{n+i,b})$$
 ; $(i = 1, ..., \hat{n}; b = 1, ..., m)$

مصفوفة الحلقات الأساسية ، حيث [2].

$$; (i = 1, ..., \hat{n}; b = 1, ..., m; \hat{n} = m - n)$$

الرمز \wedge يعني أن الضلعين u_b و u_{n+i} بنفس الاتجاه و \wedge باتجاهين متعاكسين.

ولنعرف الأن مصفوفة الطرق المباشرة من خلال مفهوم الطرق المباشرة [S_0 , S_i] من الجسم S_0 الحسم S_i ، بالشكل :

$$\Psi = (\psi_{ai})$$
 ; $(a = 1, ..., m; i = 1, ..., n)$

وحيث:

$$\psi_{ai} = \begin{cases} 1; u_a \in [s_0, s_i], & \to s_0 \\ -1; u_a \in [s_0, s_i], & \leftarrow s_0 \\ 0; u_a \notin [s_0, s_i] \end{cases}$$
 (2.1.5)

الرمز $s_0 \to s_0$ يتجه مبتعداً عن u_a يتجه مبتعداً عن u_a يتجه مبتعداً عن $s_0 \to s_0$ يتجه مبتعداً عن $s_0 \to s_0$ ، تملك هذه المصفوفة الشكل المبسط التالي وذلك بفضل إختيار الترقيم النظامي :

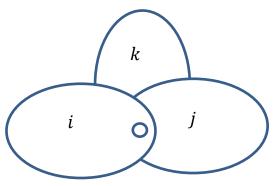
$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} \underline{T} \\ \underline{0}_{\hat{n} \times n} \end{bmatrix}; \hat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai}) \qquad (a, i = 1, ..., n)$$

وسنرمز من الأن فصاعداً ب $0_{k \times s}$ بمصفوفة من المرتبة $k \times s$ ، والتي جميع عناصرها أصفاراً.

ولنعرف في الجسم i حيث i حيث i جملة إحداثية i جملة الجسم i كما يلي: نختار المحور i محوراً للدوران في الجسم ذو الرقم i بالنسبة للجسم ذو الرقم الأقل من نفس الوصلة ضمن الطريق المباشر من s_i إلى s_i جميع المحاور s_i ستكون متوازية وعمودية على مستوي الحركة .

وإذا كان الجسم i داخلياً في الشكل الشجري وهو مرتبط بأكثر من جسم وبأرقام j,k,\ldots,l حيث وإذا كان الجسم i داخلياً في الشكل الشجري وهو مرتبط بأكثر من جسم وبأرقام i داخلياً في الشكل الشجري وهو مرتبط بأكثر من جسم وبأرقام i داخلياً في المحور i في المحور i في النقطتين i ويقطع المحور السيني هذين المحورين i ويقطع المحور السيني هذين المحورين i ويقطع المحور i في الترتيب ، فالنقطة الأولى هي مبدأ الجملة i والتي يكون فيها المحور i في مستوي الحركة ويتمم المحورين i ويقطع أي جملة يمينية متعامدة .

وهكذا تُعرف جميع الجمل الإحداثية في النقط i النقط المرتبطة وهكذا تُعرف جميع الجمل الإحداثية في النقط $j < k < \cdots < l$ ، ذات الأرقام i ، ذات الأرقام المرتبطة الشكل (i الشكل (i) المكل (i) الشكل (i) الشكل (i) الشكل (i) الشكل (i) ا

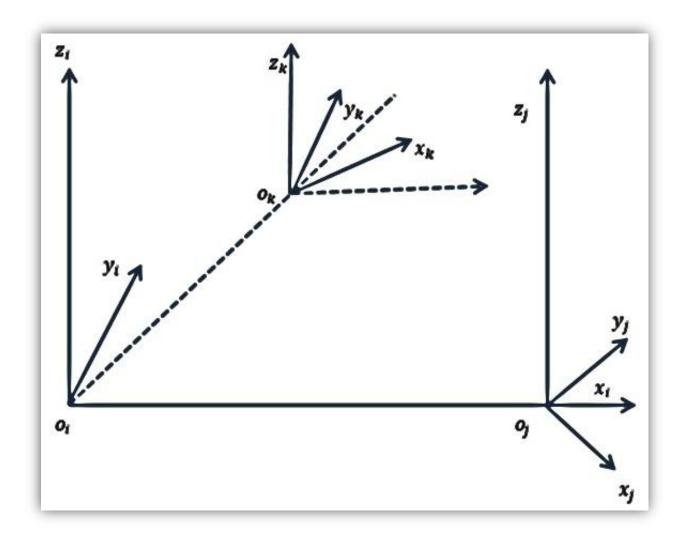


الشكل (1 – 1 – 2).

ويتم اختيار المحورين x و y للجمل الإحداثية ، في الأجسام الحدودية غير الصفرية ، بشكل اختياري بشرط أن تتشكل جمل متعامدة يمينية وبمحور واحد للدوران z .

يتم الاختيار في الجسم الصفري (الثابت) بحيث يتطابق z_0 و z_1 والمحورين الباقين يتم اختيارهم بشكل اختياري .

و لنعرف الآن في كل جسم جملة إحداثية إضافية ، عدا الجسم الصفري ، مبدأ كل منها نقطة . $e_3^{(i)}, e_2^{(i)}, e_1^{(i)}$ من الجسم وبمحاور موازية لمتجهات الواحدة c_i



(2-1-2) الشكل

ولنختار في كل وصلة (مفصل) الجسم القاعدة و هو الجسم ذو الرقم الاصغر $i^+(a)$. يتعين موضع الجسم $i^-(a)$ بالنسبة للجسم $i^+(a)$ ، بالزاوية q_a بين محوري سينات الجملة $q_a = \angle (e_1^{i^+(a)}, e_1^{i^-(a)})$ أي ان $c_i \underline{e}^{(i)}$

2.2. دراسة بعض الأمثلة التطبيقية وتطبق النتائج السابقة عليها:

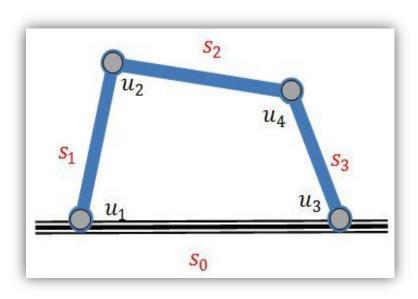
2.2.1. منظومة مولدة بآلة رباعية وحيدة:

لندرس كمثال أول الآلة المولدة من آلة رباعية واحدة ، وهي الآلة الأبسط التي تحوي طريقاً مغلقاً واحداً والذي يملك الكثير من التطبيقات في مجال الصناعة ومختلف الأجهزة في مجال المحركات ، بالإضافة لاستخدامه في مجال ألعاب الأطفال وهكذا . وتملك هذه الآلة أربعة أجزاء متمفصلة ولهذا تدعى بالآلة الرباعية ، كما هو موضح في الشكل (1-2-2) .

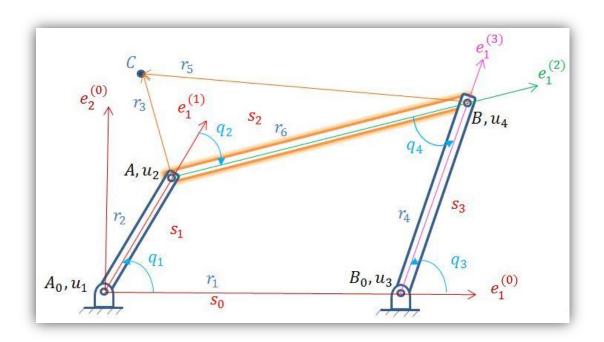
يكون الجسم الثابت هو الجسم الصفري ، يدور كل من الجسمين 1 و 8 ، دوراناً نسبياً حول نقطتين مثبتتين $(A_0 \, g_0 \, g_0)$ الشكل (2-2-2).

و يدعى الجسم 2 بالجسم الرابط أو المحرض وهو الوحيد الذي ترسم نقطة منه مساراً مختلفاً (حيث هنا الدوران لهذا الجسم لا يتم حول نقطة ثابتة).

يلعب في الغالب أحد الجسمين الأرضين 1 و 3 دور الجسم المدخل ، الذي يولد الحركة في الآلة ، يمكن تدوير هذا الجسم يدوياً أو من خلال محرك كهربائي أو هيدروليكياً أو بإسطوانة الضغط الهوائي.



(2-2-1).



. (2-2-2) الشكل

لدينا في هذه الحالة جملة من أربعة أجسام (مع الثابت) مرتبطة بأربعة مفاصل دورانية الشكل (2-2-2).

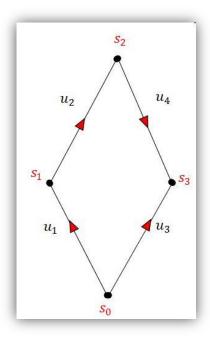
و يبين الشكل (2-2-2) الجمل الإحداثية مع الإحداثيات المعممة .

و نعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة C ، ولنأخذ مبادئ . النقاط B_0,A,A_0,A_0 على الترتيب . النقاط B_0,A,A_0,A_0 على الترتيب

ويبين الشكل (2-2-3) ، بيان هذه الآلة (المنظومة) ، كما يوضح الجدول التالي $i^{\pm}(a)$.

а	1	2	3	4
$i^+(a)$	0	1	0	2
i-(a)	1	2	3	3

مخطط (بيان) المنظومة:



(2-2-3) الشكل

إيجاد مصفوفات التراكيب:

أولا المصفوفة I: استنادا إلى التعريف الوارد في الفقرة I0 سابقا فان المصفوفة تأخذ الشكل:

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 & 0 \\ -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

ثانيا المصفوفة Φ : استنادا إلى التعريف الوارد في الفقرة (1-2) فان المصفوفة تأخذ الشكل:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

ثالثا المصفوفة Ψ : إن المصفوفة Ψ تعطى بالشكل:

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} \underline{T} \\ 0_{\hat{n} \times n} \end{bmatrix}; \hat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai})(a, i = 1, ..., n)$$

و من أجل المنظومة ذات الشكل (2-2-2) لدينا :

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{s}}_{0}_{1 \times n} & \underline{\hat{s}}_{0}_{1 \times \hat{n}} \\ \underline{\breve{s}}_{n \times n} & \hat{s}_{n \times \hat{n}} \end{bmatrix} \qquad ; \hat{n} = m - n$$

$$\Rightarrow \ \underline{\underline{s}}_{n \times n} = \underline{\underline{s}}_{3 \times 3} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

: فإن اعتماداً على برنامج $MATLAB\ R2010a$

$$\underline{T} = inv(\underline{\breve{S}}) = \underline{\breve{S}}^{-1} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & -1 \\ 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

ومنه فإن:

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & -1 \\ 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \tag{*}$$

ملاحظة: في حال اعتمدنا على تعريف المصفوفة $\underline{\Psi}$ فإنها تأخذ الشكل:

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \tag{**}$$

ما تفسير ذلك:

نلاحظ ان الفرق بين
$$(**)$$
 و $(**)$ هي العناصر ψ_{13},ψ_{23} حيث قيمتها في $(**)$ هي . $\psi_{13}=\psi_{23}=0$ أما في $(**)$ فهي $\psi_{13}=\psi_{23}=0$

وبالنظر إلى الشكل (S_0 - S_1) نلاحظ أنه يمكنا الوصول إلى الجسم (الرأس) S_3 انطلاقاً من الجسم S_0 بطريقين S_0 , S_1 , S_2 , S_3 أو S_1 , S_2 , S_3 وهنا نجد ما يلي :

$$\psi_{13} = 0$$
 because $u_1 \notin [s_0, s_3]$

وهذا يدل على صحة (**).

وكذلك:

 $\psi_{13}=-1\ \ because\ u_1\,\epsilon[s_0,s_1,s_2,s_3]$, $direction(u_1)=-1$ اذا الأمر يعتمد على اختيار الطريق الذي يوصلنا إلى الجسم المطلوب.

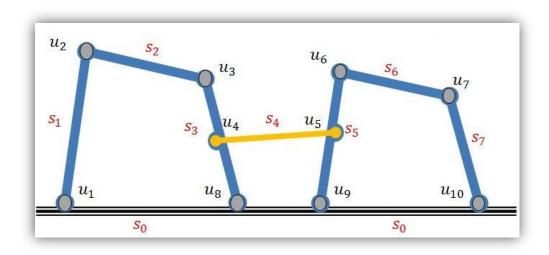
2.2.2 منظومة مولدة بآلتين رباعيتين

وهنا لدينا حالتين:

<u>الحالة الأولى:</u>

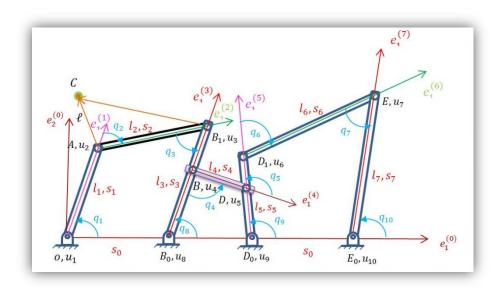
باستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:

تأخذ المنظومة الشكل التالي:



. (2-2-4) الشكل

والجمل الإحداثية:



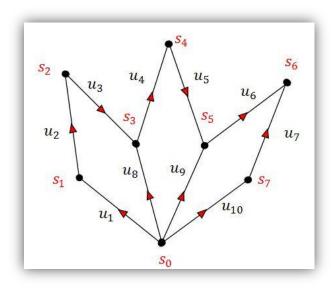
$$(2-2-5)$$
 الشكل

وهنا لدينا جملة من ثمانية أجسام (مع الثابت) مرتبطين بعشرة مفاصل دورانية الشكل وهنا لدينا جملة من ثمانية أجسام (2-2-5). يبين الشكل 2-2-2 الجمل الإحداثية مع الإحداثيات المعممة ونعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة C.

 $E_0, D_1, D_0, B, B_0, A, o, o$ النقطة ، $\underline{e}^{(7)}, \dots, \underline{e}^{(1)}, \underline{e}^{(0)}$ المنظومة الآلة (المنظومة) . وكما يوضح على الترتيب . ويبين الشكل (2-2-6) ، بيان هذه الآلة (المنظومة) . وكما يوضح الجدول التالي قيم التابعين $i^{\pm}(a)$:

а	$i^+(a)$	$i^-(a)$
1	0	1
2	1	2
3	2	3
4	3	4
5	4	5
6	5	6
7	7	6
8	0	3
9	0	5
10	0	7

مخطط (بيان) المنظومة:



. (2-2-6) الشكل

إيجاد مصفوفات التراكيب:

المصفوفة I: استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة I سابقا فإن المصفوفة تأخذ الشكل :

ثانياً: المصفوفة Φ : استنادا إلى التعريف الوارد في الفقرة (2-1) فإن المصفوفة تأخذ الشكل:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

: إن المصفوفة Ψ : إن المصفوفة Ψ تعطى بالشكل :

$$\underline{\Psi} = \left[\frac{\underline{T}}{\underline{0}_{\hat{n} \times n}} \right]; \hat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai})$$
 (a, i = 1, ..., n)

و من أجل المنظومة ذات الشكل (2-2-2) لدينا :

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{s}}_{0_{1} \times n} & \underline{\hat{s}}_{0_{1} \times \hat{n}} \\ \underline{\breve{s}}_{n \times n} & \hat{s}_{n \times \hat{n}} \end{bmatrix} \qquad ; \hat{n} = m - n$$

$$\Rightarrow \underline{\breve{s}}_{n \times n} = \underline{\breve{s}}_{7 \times 7} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

: الآن اعتماداً على برنامج MATLAB R2010a فإن

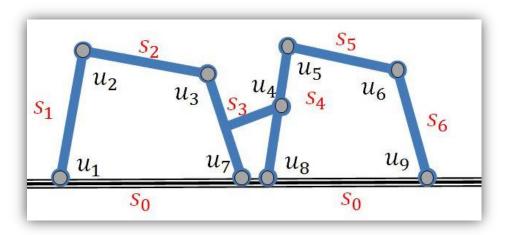
$$\underline{T} = inv(\underline{\breve{S}}) = \underline{\breve{S}}^{-1} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 \end{bmatrix}$$

ومنه فإن:

الحالة الثانية:

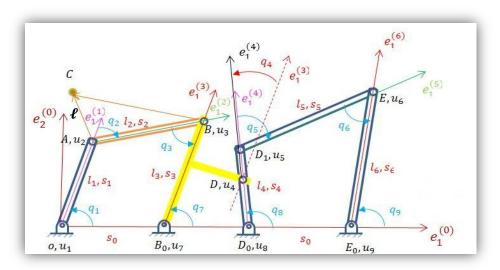
باستخدام وصلة ذات مفصل أحادي الطرف:

تأخذ المنظومة الشكل التالي:



.
$$(2-2-7)$$
 الشكل

والجمل الإحداثية:



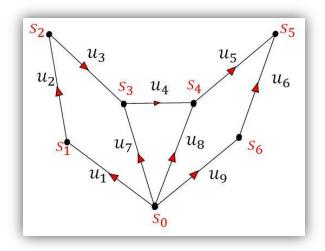
(2-2-8) الشكل

وهنا لدينا جملة من سبعة أجسام (مع الثابت) مرتبطة بتسع مفاصل دورانية الشكل وهنا لدينا جملة من سبعة أجسام (2-2-2). ويبين الشكل (2-2-2) الجمل الإحداثية مع الإحداثيات المعممة .

ونعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة C . نأخذ مبادئ الجمل ونعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة C . نأخذ مبادئ الجمل الإحداثية $E_0, D_1, D, B_0, A, o, o$ النقطة $e^{(6)}, \underline{e}^{(5)}, \underline{e}^{(4)}, \underline{e}^{(3)}, \underline{e}^{(2)}, \underline{e}^{(1)}, \underline{e}^{(0)}$ على الترتيب ويبين الشكل (2-2-9) ، بيان هذه الآلة (المنظومة) ، كما ويوضح الجدول $i^{\pm}(a)$:

а	$i^+(a)$	$i^-(a)$
1	0	1
2	1	2
3	2	3
4	3	4
5	4	5
6	6	5
7	0	3
8	0	4
9	0	6

مخطط (بيان) المنظومة:



(2-2-9) الشكل

إيجاد مصفوفات التراكيب:

اولاً المصفوفة I: استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة I الفقرة فإن المصفوفة تأخذ الشكل:

$$\underline{\mathbf{I}} = \begin{bmatrix}
1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 1 \\
-1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\
0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\
0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 \\
0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1
\end{bmatrix}$$

ثانياً المصفوفة Φ : استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة (1-2) فإن المصفوفة تأخذ الشكل:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

: إن المصفوفة $\underline{\Psi}$: إن المصفوفة ال

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} \underline{T} \\ \underline{0}_{\hat{n} \times n} \end{bmatrix}; \hat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai}) \qquad (a, i = 1, ..., n)$$

و من أجل المنظومة ذات الشكل (2-2-2) لدينا :

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{S}}_{0_{1} \times n} & \underline{\hat{S}}_{0_{1} \times \hat{n}} \\ \underline{\breve{S}}_{n \times n} & \underline{\hat{S}}_{n \times \hat{n}} \end{bmatrix} \qquad ; \hat{n} = m - n$$

$$\Rightarrow \underline{\underline{s}}_{n \times n} = \underline{\underline{s}}_{6 \times 6} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

: الآن اعتماداً على برنامج $MATLAB\ R2010a$ فإن

$$\underline{T} = inv(\underline{\breve{S}}) = \underline{\breve{S}}^{-1} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & -1 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

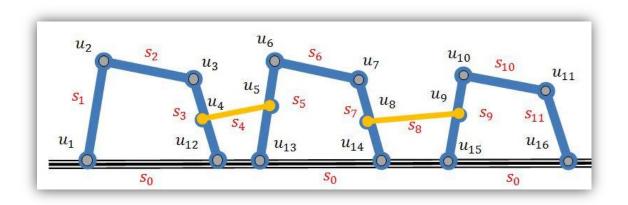
ومنه فإن:

2.2.3. منظومة مولدة بثلاث آلات رباعية:

وهنا لدينا حالتين:

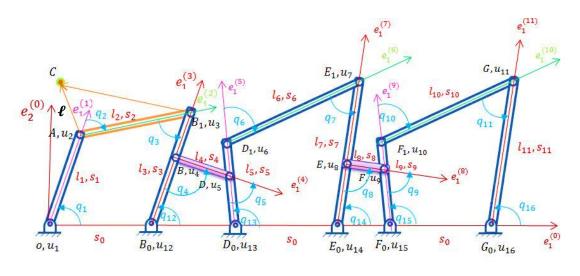
الحالة الأولى:

بإستخدام وصلة ذات مفصل ثنائي الطرف:



. (2-2-10) الشكل

والجمل الإحداثية:



وهنا لدينا جملة من إحدى عشر جسماً (مع الثابت) مرتبطين بست عشر مفصلاً دورانياً الشكل ((2-2-1))، ((2-2-1)).

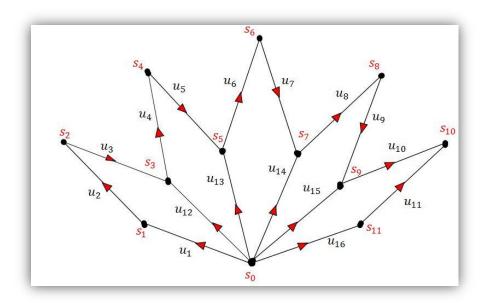
. ويبين الشكل (2-2-1) الجمل الإحداثية مع الإحداثيات المعممة

ونعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة ، ولنأخذ مبادئ الجمل الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة ، ولنأخذ مبادئ الجمل الإحداثية $\underline{e}^{(11)}, \dots, \underline{e}^{(1)}, \underline{e}^{(0)}$ على الترتيب .

ويبين الشكل (2-2-12) ، بيان هذه الآلة (المنظومة) . كما ويوضح الجدول التالي قيم التابعين $i^\pm(a)$:

а	$i^+(a)$	$i^-(a)$
1	0	1
2	1	2
3	2	3
4	3	4
5	4	5
6	5	6
7	6	7
8	7	8
9	8	9
10	9	10
11	11	10
12	0	3
13	0	5
14	0	7
15	0	9
16	0	11

مخطط (بيان) المنظومة:



. (2-2-12) الشكل

إيجاد مصفوفات التراكيب:

أولاً المصفوفة I: استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة I سابقاً فإن المصفوفة تأخذ الشكل:

: استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة (1-2) فإن المصفوفة تأخذ الشكل المصفوفة Φ

: إن المصفوفة Ψ : إن المصفوفة Ψ تعطى بالشكل :

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} \underline{T} \\ 0_{\widehat{n} \times n} \end{bmatrix}; \widehat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai}) \qquad (a, i = 1, ..., n)$$

و من أجل المنظومة ذات الشكل (2-2-12) لدينا :

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{S}}_{0}_{1 \times n} & \underline{\hat{S}}_{0}_{1 \times \hat{n}} \\ \underline{\breve{S}}_{n \times n} & \underline{\hat{S}}_{n \times \hat{n}} \end{bmatrix} \quad ; \hat{n} = m - n$$

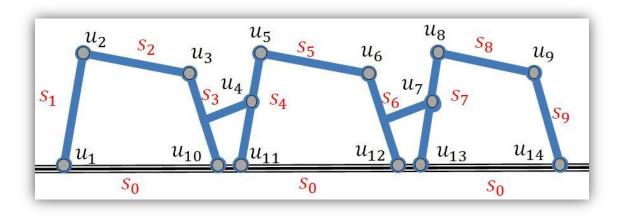
: الآن اعتماداً على برنامج MATLAB R2010a فإن

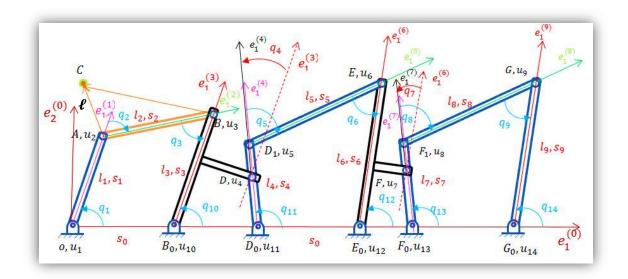
ومنه فإن:

الحالة الثانية:

بإستخدام وصلة ذات مفصل أحادى الطرف:

تأخذ المنظومة الشكل التالي:





. (2-2-14) الشكل

وهنا لدينا جملة من تسعة أجسام (مع الثابت) مرتبطة بأربعة عشر مفصلاً دورانياً الشكل وهنا لدينا جملة من تسعة أجسام (2-2-1). ويبين الشكل (2-2-1) الجمل الإحداثية مع الإحداثيات المعممة .

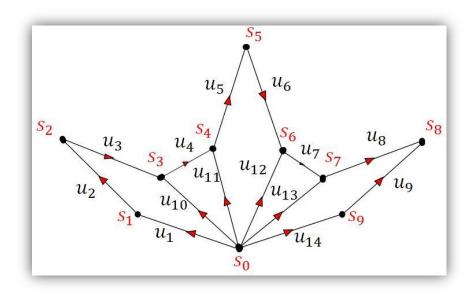
ولنعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم 2 ، ومنه النقطة الخاصة C ، ولنأخذ مبادئ الجمل . ولنعتبر الجسم الخاص هو الجسم ذو الرقم $E^{(9)}$ ، النقطة $E^{(9)}$ على الترتيب . ولاحداثية $E^{(9)}$ على الترتيب .

ويبين الشكل (2-2-15) ، بيان هذه الآلة (المنظومة) . كما ويوضح الجدول التالي قيم $i^\pm(a)$:

а	$i^+(a)$	$i^-(a)$
1	0	1
2	1	2
3	2	3
4	3	4
5	4	5
6	5	6
7	6	7
8	7	8

9	9	8
10	0	3
11	0	4
12	0	6
13	0	7
14	0	9

مخطط (بيان) المنظومة:



. (2 – 2 – 15) الشكل

إيجاد مصفوفات التراكيب:

أولاً المصفوفة I: استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة I سابقاً فإن المصفوفة تأخذ الشكل :

ثانياً المصفوفة Φ : استناداً إلى التعريف الوارد في الفقرة (1 - 2) فإن المصفوفة تأخذ الشكل

ناشكان : $\underline{\Psi}$ تعطى بالشكل : $\underline{\Psi}$ المصفوفة $\underline{\Psi}$ تعطى بالشكل :

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} \underline{T} \\ \underline{0}_{\hat{n} \times n} \end{bmatrix}; \hat{n} = m - n, \underline{T} = \underline{\breve{S}}^{-1}, \underline{T} = (\tau_{ai}) \qquad (a, i = 1, ..., n)$$

و من أجل المنظومة ذات الشكل (15 -2-2) لدينا :

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} \underline{\breve{S}}_{0}_{1 \times n} & \underline{\hat{S}}_{0}_{1 \times \hat{n}} \\ \underline{\breve{S}}_{n \times n} & \underline{\hat{S}}_{n \times \hat{n}} \end{bmatrix} \qquad ; \hat{n} = m - n$$

$$\Rightarrow \underline{\breve{s}}_{n \times n} = \underline{\breve{s}}_{6 \times 6} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

الآن اعتماداً على برنامج MATLAB R2010a فإن:

ومنه فإن:

بناء على ما سبق نتوصل إلى المبرهنة التالية:

مبرهنة 1. من أجل أي منظومة مولدة من آلة رباعية واحدة على الأقل، فإن ما يلى محقق:

- 1. ليكن n عدد الآلات الرباعية المولدة للمنظومة. يعطى عدد عقد البيان الناتج الذي نرمز له بالرمز n وعدد الأضلاع الذي نرمز له بالرمز m في حالة:
 - (I). وصلة أحادية المفصل وفق العلاقات التالية:

$$v = \begin{cases} 4n - 1 & if(n = 1) \\ 3n & if(n > 1) \end{cases} ; n = 1,2,...$$

$$m = \begin{cases} 2(3n - 1) & if(n = 1) \\ 5n - 1 & if(n > 1) \end{cases} ; n = 1,2,...$$

(II). وصلة ثنائية المفصل وفق العلاقات التالية:

$$v = 4n - 1$$
 ; $n = 1,2,...$
 $m = 2(3n - 1)$; $n = 1,2,...$

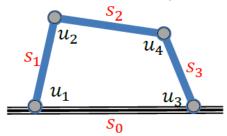
- 2. عدد الأضلاع المطلوب حذفها من البيان الناتج من منظومة مولدة من آلة رباعية هو فقط (2n-1) ضلعا وبذلك نحصل على شجرة أساسية.
- 3. باختيار الترقيم النظامي فإن الأضلاع اللازمة والكافية للحصول على شجرة أساسية هي الأضلاع المتصلة مع الجسم الصفري جميعها باستثناء الضلع الأول (المفصل الأول) والذي هو ضلع من الحلقة الأساسية.

البرهان:

الطلب الأول (الوصلة احادية):

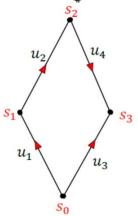
نبدأ من آلة رباعية وحيدة ، أي من أجل n=1، ثم من أجل آلتين رباعيتين متصلتين بوصلة أحادية المفصل، أي من أجل n=2، ثم من أجل ثلاث آلات رباعية متصلة بوصلة أحادية المفصل، أي من أجل n=3 ، وهكذا بمتابعة العمل بهذه الطريقة نحصل بالاستقراء على المطلوب. لنبدأ أولا بالحالة التالية:

• من أجل n=1 ، لدينا الآلة الرباعية الوحيدة التالية:



n=1 الشكل (16-2-2). آلة رباعية وحيدة ، أي من أجل

يعطى بيان هذه المنظومة في الشكل التالي:



الشكل (2-2-1). البيان الموافق للمنظومة المعطاة في الشكل (16-2-2).

نلاحظ من الشكل (2-2-17) أن عدد رؤوس البيان هو v=3. للتحقق من صحة العلاقة، نعوض n=1 فنجد:

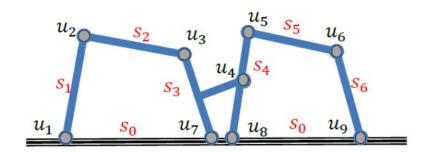
$$v = 4n - 1$$
 because $(n = 1) \Rightarrow v = 3$

m=4 من جهة أخرى، نلاحظ أن عدد أضلاع البيان المعطى في الشكل (17-2-2) هو n=1 للتحقق من صحة العلاقة، نعوض n=1 فنجد:

$$m = 2(3n - 1)because (n = 1) \Rightarrow m = 4$$

n=1 إذا العلاقة صحيحة من أجل

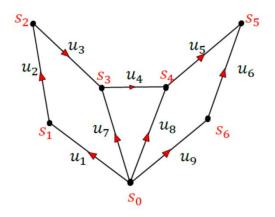
من أجل n=2 ، لدينا الآلة الرباعية التالية:



n=2الشكل (2-2-18). الآلة الرباعية من أجل

يعطى البيان الموافق للآلة الرباعية المعطاة في الشكل (18-2-2) . كما هو مبين في الشكل

التالي:



الشكل (19-2-2). البيان الموافق للآلة الرباعية المعطاة في الشكل (18-2-2).

من الشكل (2-2-19) ، نلاحظ أن عدد عقد البيان هو v=6. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2 ، فنجد:

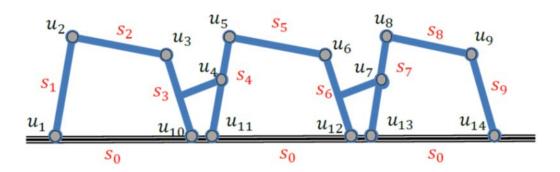
$$v = 3n$$
 because $(n > 1) \Rightarrow v = 6$

m=9 من جهة أخرى، نلاحظ أيضا من الشكل (19-2-2) أن عدد أضلاع البيان هو m=9 للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2 ، فنجد:

$$m = 5n - 1$$
 because $(n > 1) \Rightarrow m = 9$

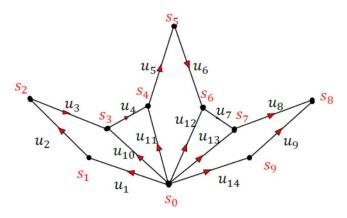
n=2 إذا العلاقة صحيحة من أجل

من أجل n=3، تعطى الآلة الرباعية في الشكل التالى:



n=3 الألة الرباعية من أجل (2-2-20).

يعطى البيان الموافق للآلة الرباعية من الشكل (2-2-2) . كما هو مبين في الشكل التالي:



الشكل (21-2-2). البيان الموافق للآلة الرباعية من الشكل (20-2-2).

نلاحظ من الشكل (2-2-21) أن عدد عقد البيان هو v=9. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=3 ، فنجد:

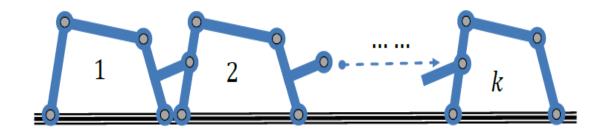
$$v = 3n$$
 because $(n = 3 > 1)$ $\Rightarrow v = 9$

من جهة أخرى، نلاحظ أن عدد الأضلاع هو m=14. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2 فنجد:

$$m = 5n - 1$$
 because $(n = 3 > 1) \Rightarrow m = 14$

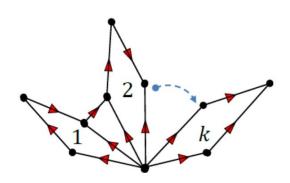
n=3 إذا العلاقة صحيحة من أجل

من أجل n=k>3، تعطى الآلة الرباعية بالشكل التالى: \bullet



n=k>3 الآلة الرباعية من أجل (2-2-22). الآلة

يعطى البيان الموافق للآلة الرباعية المعطاة في الشكل (2-2-2). كما هو مبين في الشكل التالى:



الشكل (22-2-2). البيان الموافق للآلة الرباعية من الشكل (22-2-2).

k من الشكل نجد أن عدد رؤوس البيان هو v=4k ، لأن عدد المركبات المكونة للبيان هو (المركبة هي البيان الموافق لآلة رباعية وحيدة)، و عدد عقد كل مركبة هو k أما عدد العقد المشتركة بين المركبات هي k و بالتالي يجب حذف k عقدة.

v=4k-k=3k إذا المجموع هو

و لحساب عدد أضلاع البيان الموافق للآلة الرباعية لدينا:

عدد أضلاع كل مركبة هو k ، و بما أن هناك k مركبة ، فإن عدد الأضلاع هو k . علاوة على ذلك ، هناك k-1 ضلعا يربط بين المركبات. بالنتيجة ، عدد الأضلاع هو k-1 . أي أن العلاقة صحيحة من أجل جميع 1 < k > 1 . و بذلك يتم إثبات الطلب الأول من المبرهنة .

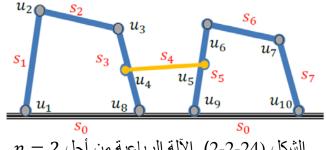
الطلب الأول الوصلة ثنائية:

نبدأ من آلة رباعية وحيدة ، أي من أجل n=1 ، ثم من أجل آلتين رباعيتين متصلتين بوصلة ثنائية ثنائية المفصل، أي من أجل n=2 ، ثم من أجل ثلاث آلات رباعية متصلة بوصلة ثنائية المفصل أي من أجل n=3 ، وهكذا بمتابعة العمل وفق هذه الطريقة نحصل على المطلوب.

• من أجل n = 1

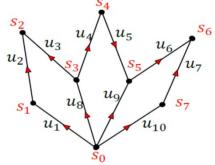
بإتباع الطريق نفسها في برهان الطلب الأول من أجلn=1، فإننا نجد أن العلاقات صحيحة في هذه الحالة.

من أجل n=2: تعطى الآلة الرباعية الموافقة كما هو مبين في الشكل التالي:



n=2 الألة الرباعية من أجل n=2. الألة الرباعية من أجل

يعطى البيان الموافق للمنظومة من الشكل (24-2-2) . كما هو مبين في الشكل (25-2-2):



الشكل (22-2-2). البيان الموافق للمنظومة من الشكل (24-2-2).

من الشكل (2-2-2)، نلاحظ أن عدد عقد البيان هو v=7. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2، فنجد أن:

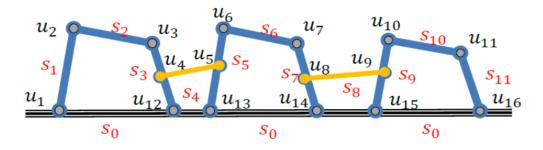
$$v = 4n - 1 \implies v = 7$$

من جهة أخرى، نلاحظ أيضا أن عدد الأضلاع هو m=10. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2 فنجد:

$$m = 2(3n - 1) \Rightarrow m = 10$$

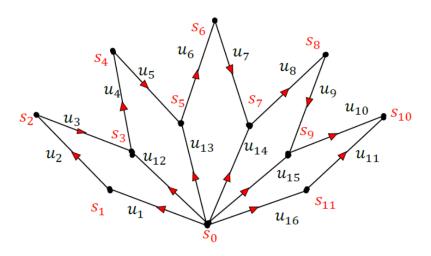
n=2 إذا العلاقة صحيحة من أجل

من أجل n=3: تعطى الآلة الرباعية في هذه الحالة بالشكل التالى:



n=2 الآلة الرباعية من أجل (2-2-26). الآلة الرباعية من أجل

أما بيان المنظومة الموافق فيعطى في الشكل التالي:



الشكل (22-2-2). البيان الموفق للمنظومة من الشكل (26-2-2).

من الشكل(2-2-27)، نلاحظ أن عدد عقد البيان هو 11 = v. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=3 فنجد:

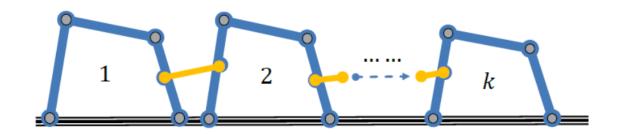
$$v = 4n - 1 \implies v = 11$$

من جهة أخرى، نلاحظ أيضا أن عدد الأضلاع هو 16 m=1. للتحقق من صحة العلاقة نعوض n=2 فنجد:

$$m = 2(3n - 1) \Rightarrow m = 16$$

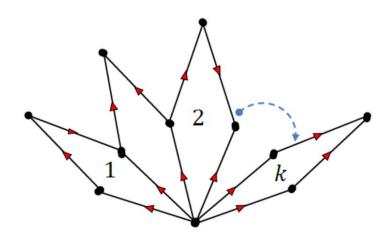
n=3 إذا العلاقة صحيحة من أجل

من أجل n=k>3، تعطى الآلة الرباعية بالشكل التالى:



n=k>3 الآلة الرباعية من أجل (2-2-28). الآلة

يعطى البيان الموافق للآلة الرباعية المعطاة في الشكل (2-2-2) كما هو مبين في الشكل التالى:



الشكل (22-2-2). البيان الموافق للآلة الرباعية من الشكل (28-2-2).

من الشكل نجد أن عدد عقد البيان هو v=4k+k-1 ، لأن عدد المركبات المكونة للبيان هو k ، و عدد عقد كل مركبة هو k . أما عدد العقد المشتركة بين المركبات هي k و بالتالي يجب حذف k-1 عقدة . إذا المجموع هو k-1 عدد العقد التي تربط بين المركبات فهي k . بالنتيجة عدد عقد البيان هو k-1 . v=4k-1

لحساب عدد أضلاع البيان الموافق للآلة الرباعية لدينا:

عدد أضلاع كل مركبة هو 4 ، و بما أن هناك k مركبة ، فإن عدد الأضلاع هو 4k علوة على ذلك ، هناك 2k-2 ضلعا يربط بين المركبات. بالنتيجة ، عدد الأضلاع هو 2k-3 أي أن العلاقة صحيحة من أجل جميع 1 < k > 1 و بذلك يتم إثبات الطلب الثاني من المبرهنة.

الطلب الثاني:

من أجل بيان مترابط فيه v>v ، يمكن تحويل البيان إلى بنية شجرية بحذف m>v ضلعاً نختارها بشكل مناسب (بالطبع، يمكن القيام بذلك وفق أكثر من طريقة).

وفقا لما سبق يمكننا أن نكتب:

$$\hat{n} = m - v$$

لنطبق ذلك على الحالات التي أوجدناها آنفا ولنتأكد أنه يلزم حذف (2n-1) ضلعا للحصول بنية شجرية تشكل شجرة أساسية.

1. في حالة وصلة أحادية المفصل:

$$v = \begin{cases} 4n - 1 & if(n = 1) \\ 3n & if(n > 1) \end{cases} ; n = 1,2,...$$

$$m = \begin{cases} 2(3n - 1) & if(n = 1) \\ 5n - 1 & if(n > 1) \end{cases} ; n = 1,2,...$$

نجد أن:

$$\hat{n} = m - v$$

$$= \begin{cases} 2(3n-1) - (4n-1) = 2n-1 & if(n=1) \\ (5n-1) - 3n & = 2n-1 \end{cases} ; n = 1,2,...$$

إذا العلاقة صحيحة.

2. في حالة وصلة ثنائية المفصل:

$$v = 4n - 1$$
 ; $n = 1,2,...$
 $m = 2(3n - 1)$; $n = 1,2,...$

نجد أن:

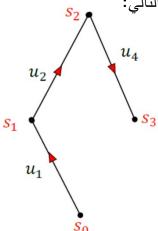
$$\hat{n} = m - v = 2(3n - 1) - (4n - 1) = \frac{2n - 1}{n}$$
; $n = 1, 2, ...$

إذا العلاقة صحيحة.

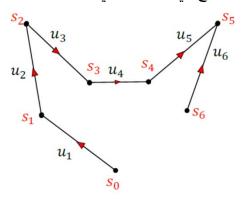
الطلب الثالث:

1. في حالة وصلة أحادية المفصل:

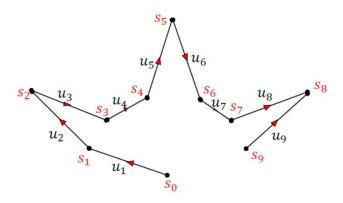
نأخذ البيان المعطى في الشكل (2-2-17) فنجد أنه بحذف الضلع u_3 نحصل على شجرة أساسية كما هو موضح في الشكل التالي:



 u_7, u_8, u_9 من جهة أخرى، لنأخذ البيان من الشكل (2-2-19) ، فنجد أنه بحذف الأضلاع u_7, u_8, u_9 نحصل على شجرة أساسية كما هو موضح في الشكل التالي:

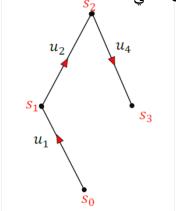


و هكذا من أجل البيان المعطى في الشكل (2-2-21) ، فإننا بحذف الأضلاع $u_{10}, u_{11}u_{12}, u_{13}, u_{14}$: نحصل على شجرة هيكلية كما هو مبين في الشكل التالي:

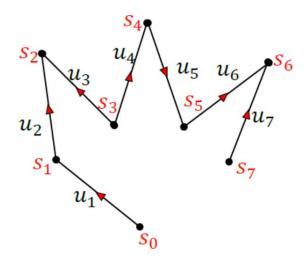


2. حالة وصلة ثنائية المفصل:

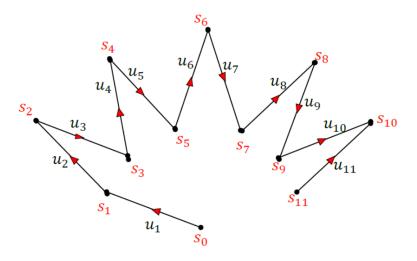
ناخذ البيان المبين في الشكل (2-2-17) فنجد أنه بحذف الضلع u_3 نحصل على شجرة هيكلية كما هو مبين في الشكل التالي: s_2



ومن أجل البيان المبين في الشكل (2-2-25) نجد أنه بحذف الأضلاع u_8, u_9, u_{10} نحصل على شجرة أساسية كما هو موضح في الشكل التالي:



وأخيرا، من أجل البيان المعطى في الشكل (2-2-27) نجد أنه بحذف الأضلاع وأخيرا، من أجل البيان المعطى في الشكل $u_{11}, u_{12}, u_{13}, u_{14}, u_{15}, u_{16}$



ويهذا نكون قد أثبتنا صحة المبرهنة 1.

ينتج من المبرهنة 1 أنه:

1. في حالة وصلة أحادية المفصل:

فإن عدد الرؤوس وعدد الأضلاع يشكل متتالية يعطى حدها العام وفق الصيغة التالية:

$$v_n = \begin{cases} 4n - 1 & if(n = 1) \\ 3n & if(n > 1) \end{cases}; n = 1, 2, ...$$

$$m_n = \begin{cases} 2(3n - 1) & if(n = 1) \\ 5n - 1 & if(n > 1) \end{cases}; n = 1, 2, ...$$

2. في حالة وصلة ثنائية المفصل:

فإن عدد العقد وعدد الأضلاع يشكل متتالية يعطى حدها العام بالصيغة التالية:

$$v_n = 4n - 1$$
 ; $n = 1,2,...$
 $m_n = 2(3n - 1)$; $n = 1,2,...$

نتيجة: في كلتا الحالتين السابقتين نجد أن:

عدد الحلقات الأساسية ، الذي هو نفسه عدد الأضلاع المطلوب حذفها حتى يتحول البيان إلى شجرة أساسية، يشكل متتالية يعطى حدها العام بالصيغة التالية:

$$X_n = 2n - 1$$
 ; $n = 1, 2, ...$

تعطى حدود هذه المتتالية بالشكل (..., 1-2n-1,...). أي أن عدد الحلقات الأساسية من أجل أي منظومة مولدة بآلة رباعية هو عدد فردي حصرا ، و لا يوجد أية منظومة عدد حلقاتها الأساسية زوجي على الإطلاق.

الفصل الثالث

التحليل الدقيق للانزياح النسبي ، التحليل الدقيق لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية بشكل كامل

3. التحليل الدقيق للانزياح النسبي ، التحليل الدقيق لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية بشكل كامل

3.1. التحليل الدقيق للانزياح النسبي:

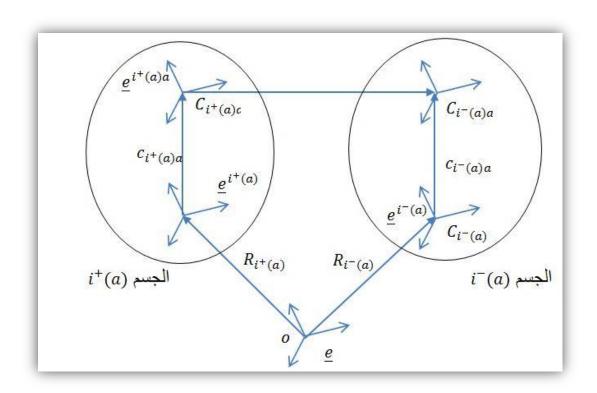
: أي المتجه z_a والجملة $e^{i^{-}(a)}$ تابعان للوسيط المختار للحركة النسبية في الوصلة

$$z_a = z_a(q_a), \underline{e}^{(i^-(a))} = \underline{e}^{(i^-(a))}(q_a)$$
 (3.1.1)

، $e_1^{i^+(a)\,a}$ والمحورين ، والمحورين ، والمحورين ، والمحورين ، والمحورين ، والمحورين ، والمحان ، والمحان ، والمحان ، والمحورين ، والمحان ، و

ويتعين وضع المفصل المرن قبل التشوه بالنسبة للجملتين المعرفتين في الجسمين المتجاورين $\alpha_a^- = \angle \left(e_1^{i^-(a)a}, e_1^{i^-(a)a}\right)$ بالزاوية $\alpha_a^+ = \angle \left(e_1^{i^+(a)a}, e_1^{i^+(a)a}\right)$

إن الحركة النسبية في الآلة الناتجة في المفصل a ، هي دوران حول المركز R_a ، المتوضع في منتصف المفصل المرن حيث يوضحها الشكل (3-1-2) وهنا للمتجه Z_a الصيغة [7]:

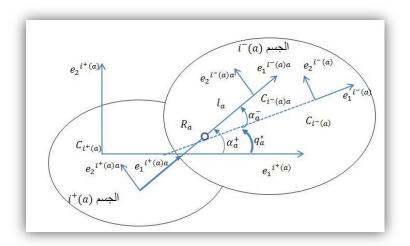


. (3-1-1) الشكل

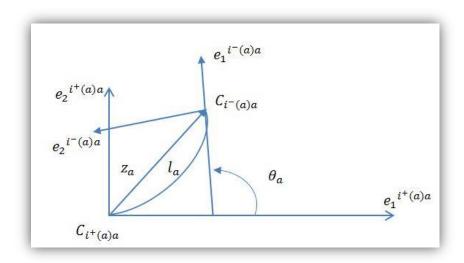
$$\begin{cases} z_a^r = \overline{c_{i^+(a)a}c_{i^-(a)a}} = \overline{c_{i^+(a)a}R_a} + \overline{R_ac_{i^-(a)a}} = \\ z_a^r = \left(\frac{l_a}{2} + \frac{l_a}{2}\cos q_a\right)e_1^{i^+(a)a} + \left(\frac{l_a}{2}\sin q_a\right)e_2^{i^+(a)a} \end{cases}$$
(3.1.2)

 l_a ويدل الرمز (r) على صفة الصلابة وعلى الأجزاء الصلبة في الآلة الجديدة . ويدل الرمز على طول المفصل المرن ، والذي نفترضه مقدار صغير ، $l_a \ll 1$ الشكل (3-1-3).

وتتحقق الحركة النسبية في الآلة المرنة في الوصلة a بفضل التشوه المرن لهذه الوصلة البديلة عن المفصل الدوراني [7].



(3-1-2) الشكل



(3-1-3) الشكل

ويتعين وضع الجملة $c_{i^+(a)a}$ النسبة الجملة $c_{i^-(a)a}$ النسوه المرن وضع الجملة $c_{i^+(a)a}$ النسبة الجملة $c_{i^-(a)a}$ النسبة الجملة $e^{i^+(a)a}$ النسبة الجملة $e^{i^+(a)a}$ النسبة الجملة $e^{i^-(a)a}$ النسبة الحملة $e^{i^-(a)a}$ النسبة المحملة $e^{i^-(a)a}$

. $\angle \left(e_1^{i^+(a)a},e_1^{i^-(a)a}\right)$ (المرنة) الآلة الجديدة الآلة الجديدة q_a تعني نفس الرمز في الآلة الجديدة المرنة

ومن الواضح أن (الشكل
$$(3-1-3)$$
)، $(3-1-3)$):

$$q_a = \alpha_a^+ + \theta_a - \alpha_a^- = \theta_a + q_a^* \tag{3.1.3}$$

ومن الواضح أن وضع المفصل المرن قبل التشوه $\theta_a=0$ حيث تأخذ أجسام كلا الآلتين وضع تطابقي q^* في الفراغ الشكل (5-1-3).

واعتمادا على الفقرة السابعة من الفصل الأول من اطروحة الدكتوراه للدكتور مصطفى حسن أنه يتعين وضع المفصل المرن المتشوه بدلالة الزاوية θ_a .

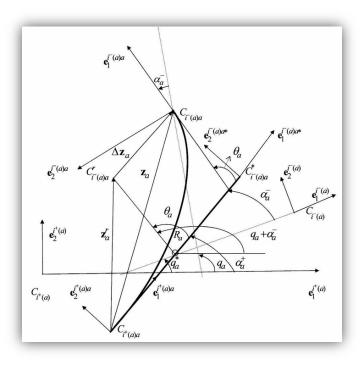
ويتعين الآن وضع الانتقال الإنسحابي z_a للجملة الإحداثية $c_{i^-(a)a}\,e^{i^-(a)a}$ بالنسبة للجملة $c_{i^+(a)a}\,e^{i^+(a)a}$: بالشكل :

$$z_a = \overline{c_{i^+(a)a}c_{i^-(a)a}} = f_a(\theta_a)e_1^{i^+(a)a} + g_a(\theta_a)e_2^{i^+(a)a}$$
(3.1.4)

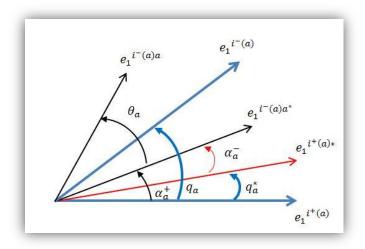
لقد تم تعين التابعين $f_a(\theta_a)$ و $g_a(\theta_a)$ ، في الفقرات الثانية والرابعة والخامسة من الفصل الأول من اطروحة الدكتور مصطفى حسن [7] .

ويمكن تعينهم تجريبياً ايضاً .

: ((3-1-4) و بالتالي ، الانزياح المطلوب هو الفرق بين (3.1.2) و (3.1.4) و الشكل $\Delta z_a = z_a - z_a^r =$ $= \left[f_a(\theta_a) - \left(\frac{l_a}{2} + \frac{l_a}{2} \cos q_a \right) \right] e_1^{i^+(a)a} + \left[g_a(\theta_a) - \left(\frac{l_a}{2} \sin q_a \right) \right] e_2^{i^+(a)a} \quad (3.1.5)$



$$(3-1-4)$$
 الشكل



3.2. التحليل الدقيق لمنظومة مستوية مولدة البللالة (الرباحية بشكل) كامل:

لو نأخذ الجملة $O_0\underline{e}^0$ ، كجملة مطلقة في الجسم الصفري ، ولنرمز لها إختصاراً بـ $O_0\underline{e}^0$ فيتعين وضع أي جسم بالنسبة لها بمساعدة نصف القطر المتجهي R_i لنقطة مثبتة فيه فيتعين وضع أي جسم بالنسبة فيه $(i=1,2,...,n);\underline{e}^i$ ولنرمز للسرعة الزاوية المطلقة للجسم ولجملة متعامدة ونظامية فيه $(i=1,2,...,n);\underline{e}^i$ (المشتق في الجملة المطلقة ولنستخدم الرمز (.) فوق الكمية الموافقة ، فمثلا (i=1,2,...,n) وهكذا وهكذا وهكذا والمكن أن نكتب :

$$R_0=\dot{R}_0=\ddot{R}_0=0$$
 , $\omega_0=\dot{\omega}_0=0$

وبما أنه لدينا في أي مفصل درجة حرية واحدة للحركة النسبية ، فإن وضع الجملة كاملة ، يتعين بين اله لدينا في أي مفصل درجة حرية واحدة للحركة النسبية ، فإن وضع الجملة كاملة ، يتعين بين الشكل بين وسيطاً معمماً ، $\underline{q}=(q_1,\dots,q_m)^T$ ، ويمكننا من أجل جسمين اختيارين (الشكل بين وسيطاً معمماً ، $\underline{q}=(q_1,\dots,q_m)^T$) أن نكتب:

$$(R_{i^{+}(a)} + c_{i^{+}(a)a}) - (R_{i^{-}(a)} + c_{i^{-}(a)a}) = -z_a; \ a = 1, 2, ..., m$$
 (3.2.1)

واذا أخذنا بعين الاعتبار تعريف مصفوفة التتالي (2.1.1) يمكن كتابة (3.2.1) بالشكل:

$$\sum_{i=0}^{n} s_{ia}(R_i + c_{ia}) = s_{0a}R_0 + s_{0a}c_{0a} + \sum_{i=1}^{n} s_{ia}(R_i + c_{ia}) = -z_a \qquad ; a = 1, ..., m$$

وبما أن $R_0=0$ فإن العلاقة السابقة تأخذ الشكل:

$$\sum_{i=0}^{n} s_{ia}(R_i + c_{ia}) = s_{0a}c_{0a} + \sum_{i=1}^{n} s_{ia}(R_i + c_{ia}) = -z_a; \ a = 1, ..., m$$
 (3.2.2)

ولنعرف الآن المصفوفة التالية ، بمساعدة مصفوفة التتالى :

$$\underline{J} = (s_{ia}c_{ia}) (i = 0,1,...,n; a = 1,2,...,m)$$
(3.2.3)

حيث تتعين المتجهات c_{ia} من أجل $i=i^\pm(a)$ فقط . وسنضع فيما عدا ذلك هذه المتجهات مساوية للصفر . وتملك المصفوفة (3.2.3) نفس تركيب مصفوفة التتالي :

$$\underline{J} = \begin{bmatrix} \underline{\check{c}}_0 & \underline{\hat{c}}_0 \\ \underline{\check{c}} & \underline{\hat{c}} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \underline{c}_0 \\ \underline{c} \end{bmatrix}$$
 (3.2.4)

حيث:

$$\underline{\check{c}}_{0} = (s_{0a}c_{0a})(a = 1,2,...,n); \ \underline{\hat{c}}_{0} = (s_{0a}c_{0a})(a = n + 1,2,...,m)$$

$$\underline{\check{c}} = (s_{ia}c_{ia})(i,a = 1,...,n); \ \underline{\hat{c}} = (s_{ia}c_{ia})(i = 1,...,n; a = n + 1,...,m)$$

$$\underline{c}_{0} = (s_{0a}c_{0a})(a = 1,...,m); \ \underline{c} = (s_{ia}c_{ia})(i = 1,2,...,n; a = 1,2,...,m)$$

$$\underline{c}_{0} = (s_{0a}c_{0a})(a = 1,...,m); \ \underline{c} = (s_{ia}c_{ia})(i = 1,2,...,n; a = 1,2,...,m)$$

$$\underline{c}_{0} = (s_{0a}c_{0a})(a = 1,...,m); \ \underline{c} = (s_{ia}c_{ia})(a = 1,...,n; a = 1,2,...,m)$$

$$J^* = (s_{ia}^+ z_a) (i = 0, 1, ..., n; a = 1, 2, ..., m)$$
(3.2.5)

: حيث القيم s_{ia}^{+} معرفة في (2.1.2) . تملك المصفوفة

$$\underline{J}^* = \begin{bmatrix} \underline{\breve{c}_0}^* & \underline{\hat{c}_0}^* \\ \underline{\breve{c}}^* & \underline{\hat{c}}^* \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \underline{c_0}^* \\ \underline{c}^* \end{bmatrix}$$
(3.2.6)

حيث:

$$\underline{\underline{c}}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = 1, 2, ..., n); \underline{\hat{c}}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = n + 1, 2, ..., m)$$

$$\underline{\underline{c}}_{0}^{*} = (s_{ia}^{+} z_{a})(i, a = 1, ..., n); \underline{\hat{c}}_{0}^{*} = (s_{ia}^{+} z_{a})(i = 1, ..., n; a = n + 1, ..., m)$$

$$\underline{c}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = 1, ..., m); \underline{c}_{0}^{*} = (s_{ia}^{+} z_{a})(i = 1, ..., n; a = 1, ..., m)$$

$$\underline{c}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = 1, ..., m); \underline{c}_{0}^{*} = (s_{ia}^{+} z_{a})(a = 1, ..., n; a = 1, ..., m)$$

$$\underline{c}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = 1, ..., m); \underline{c}_{0}^{*} = (s_{0a}^{+} z_{a})(a = 1, ..., n; a = 1, ..., m)$$

$$z_a = \sum_{i=0}^n s_{ia}^+ z_a$$

 $\underline{z} = (z_1, ..., z_m)^T$ ومنه نجد من أجل المصفوفة

$$\underline{z} = \left(\underline{\mathsf{J}}^*\right)^T \underline{1}_{n+1}$$

حيث $\underline{1}_{n+1}$ هي مصفوفة عمود من المرتبة $[(n+1)\times 1]$ ، جميع عناصرها تأخذ القيمة الواحدية . و إذا استخدمنا الرمز $\underline{R}=(R_1,\dots,R_n)^T$ فإن العلاقة (3.2.2) تكتب بالشكل :

$$\underline{I}^{T} \begin{bmatrix} 0 \\ R \end{bmatrix} + \underline{J}^{T} \underline{1}_{n+1} = -\underline{z}$$
 (3.2.7)

وباستخدام (3.2.4) و (3.2.6) فالصيغة (3.2.7) تأخذ الشكل:

$$\underline{I}^{T} \begin{bmatrix} 0 \\ R \end{bmatrix} + \left(\underline{J} + \underline{J}^{*} \right)^{T} \underline{1}_{n+1} = \underline{0}_{m \times 1}$$
(3.2.8)

ولو ضربنا طرفي العلاقة (3.2.8) من اليسار ب $\underline{\Psi}^T$ و بالأخذ بعين الاعتبار العلاقة [24] :

$$\underline{\Psi}^T \underline{I}^T = (-1_n, \underline{E}_n) \tag{3.2.9}$$

فتؤول العلاقة (3.2.8) ، إلى العلاقة :

$$\underline{R} = -\underline{\Psi}^T \left(\underline{J} + \underline{J}^*\right)^T \underline{1}_{n+1} \tag{3.2.10}$$

وتُعرف الصيغة (3.2.10) نصف القطر المتجهي $R_i(i=1,2,...,n)$ للنقاط C_i المثبتة من خلال الأجسام بالنسبة للجملة الإحداثية المطلقة من خلال المتجهات المفصلية وبالتالي من خلال الإحداثيات المعممة . ويمكن ودون المس بعمومية المسألة ، وضع $C_0=C_1$ وعندئذ $C_0=0$ و وخدئار للجسم الخاص (المميز) الرمز $C_0=0$ ، فإن العلاقة :

$$R_{i^*} = \sum_{i=1}^{i^*} z_i + \sum_{i=1}^{i^*-1} (c_{i,i+1} - c_{ii})$$
(3.2.11)

تعبر عن نصف القطر المتجهي للنقطة C_{i^*} من الجسم الخاص بالنسبة للجملة الإحداثية المطلقة .

وإذا أخذنا بعين الاعتبار أن المتجهات ، c_{ia} ، من أجل الآلتين نفسهم تماماً ويعود الفرق في المواضع للقيم المختلفة للمتجهات z_a) z_a لحالة المفاصل الدورانية و z_a لحالة المفاصل عالية المرونة) فيمكننا كتابة (3.2.11) بالشكل :

$$\Delta R_{i^*} = \sum_{i=1}^{i^*} \Delta z_i \tag{3.2.12}$$

وهي تعبر عن انزياح النقطة الخاصة (المميزة) [7].

لنطبق العلاقات (3.2.4) ، (3.2.6) و (3.2.10) على الآلات المذكورة أعلاه . فتأخذ كل من \underline{I} و \underline{I} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6))، أشكالاً جديدة توافق الحالات التالية:

1. من أجل منظومة مولدة بآلة رباعية واحدة:

تملك كل من \underline{J} و \underline{J} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6)) الشكل التالي:

$$\underline{\mathbf{J}} = \begin{bmatrix}
c_{01} & 0 & c_{03} & 0 \\
-c_{11} & c_{12} & 0 & 0 \\
0 & -c_{22} & 0 & -c_{24} \\
0 & 0 & -c_{33} & c_{34}
\end{bmatrix}$$

$$\underline{\mathbf{J}}^* = \begin{bmatrix}
c_{1} & 0 & c_{3} & 0 \\
0 & c_{2} & 0 & 0 \\
0 & 0 & 0 & 0 \\
0 & 0 & 0 & c_{4}
\end{bmatrix}$$

وتأخذ العلاقة (3.2.10) لهذه الآلة الشكل:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} z_1 + c_{01} - c_{11} \\ z_1 + z_2 + c_{01} + c_{12} - c_{11} - c_{22} \\ z_3 + c_{03} - c_{33} \end{bmatrix}$$

ويعطى نصف القطر المتجهي R_c للنقطة المميزة C الشكل (2-2-2) بالعلاقة:

$$R_c = R_2 + r_3 e_1^{(2)}$$

أو بالعلاقة:

$$\Delta R_c = \Delta R_2 = \Delta z_1 + \Delta z_2$$

2. من أجل منظومة مولدة بآلتين رباعيتين:

الحالة الاولى:

حالة وصلة ثنائية المفصل:

تملك كل من \underline{J} و \underline{J} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6)) الشكل التالي:

وتأخذ العلاقة (3.2.10) لهذه الآلة الشكل:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \\ R_7 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

ويعطى نصف القطر المتجهى R_c للنقطة المميزة C الشكل C بالعلاقة:

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

أو بالعلاقة:

$$\Delta R_c = \Delta R_2 = \Delta z_1 + \Delta z_2$$

الحالة الثانية:

حالة وصلة أحادية المفصل:

تملك كل من \underline{J} و \underline{J} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6)) الشكل التالي:

$$\underline{\mathbf{J}} = \begin{bmatrix} c_{01} & 0 & 0 & 0 & 0 & c_{07} & c_{08} & c_{09} \\ -c_{11} & c_{12} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -c_{22} & c_{23} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -c_{33} & c_{34} & 0 & 0 & -c_{37} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -c_{44} & c_{45} & 0 & 0 & -c_{48} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{55} & c_{56} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{66} & 0 & 0 & -c_{69} \end{bmatrix}$$

وتأخذ العلاقة (3.2.10) لهذه الآلة الشكل:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

ويعطى نصف القطر المتجهي R_c للنقطة المميزة C الشكل C بالعلاقة:

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

أو بالعلاقة:

$$\Delta R_c = \Delta R_2 = \Delta z_1 + \Delta z_2$$

3. من أجل منظومة مولدة بثلاث الآت رباعية:

<u>الحالة الاولى:</u>

حالة وصلة ثنائية المفصل:

تملك كل من \underline{J} و \underline{J} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6)) الشكل التالي:

وتأخذ العلاقة (3.2.10) لهذه الآلة الشكل:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \\ R_7 \\ R_8 \\ R_9 \\ R_{10} \\ R_{11} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{9} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{10} z_i - \sum_{i=1}^{10} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} \\ \sum_{i=1}^{11} z_i - \sum_{i=1}^{11} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} + c_{10.11} \end{bmatrix}$$

ويعطى نصف القطر المتجهى R_c للنقطة المميزة C الشكل C بالعلاقة:

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

أو بالعلاقة:

$$\Delta R_c = \Delta R_2 = \Delta z_1 + \Delta z_2$$

الحالة الثانية:

حالة وصلة أحادية المفصل:

تملك كل من \underline{J} و \underline{J} (العلاقتان (3.2.4) و (3.2.6)) الشكل التالي:

وتأخذ العلاقة (3.2.10) لهذه الآلة الشكل:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_9 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{8} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{9} z_i - \sum_{i=1}^{9} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

ويعطى نصف القطر المتجهى R_c للنقطة المميزة C الشكل (2-2-14) بالعلاقة:

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

أوبالعلاقة:

$$\Delta R_c = \Delta R_2 = \Delta z_1 + \Delta z_2$$



معادلات القيود لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية

4. معادلات القيود لمنظومة مستوية مولدة بالآلة الرباعية

4.1. معادلات القيود:

إن توفر الطرق المغلقة في الجملة المعتبرة ، يقود إلى ظهور علاقات بين الإحداثيات المعممة ، q_a ، وهذا ناتج عن التأثير المتبادل للأجسام ،و إن هذه القيود هي بالضبط تتمثل بالحلقات الأساسية المغلقة ، إذ تُوفر كل من هذه الحلقات الأساسية ثلاث علاقات سلمية ومستقلة عن باقي الحلقات [7]. وتُعبر هذه العلاقات عن فضاء بديهي ، وهو أن نصف القطر المتجهي لمبدأ أي جملة إحداثية متماسكة مع جسم من أجسام حلقة من الحلقات ، بالنسبة لهذا المبدأ هو المتجه الصغري ، وكذلك فإن الوضع الزاوي لهذه الجمل بالنسبة لنفس الجملة بعطي المصغوفة الواحدية . ولو انطلقنا من أي جسم لأي حلقة معبرين عن هذا الطريق المسلوك باستخدام الجمل الإحداثية وهكذا تتابعاً لجميع الأجسام ، نجد تسجيل ووصف رسمي للعلاقات بعد إغلاق الحلقة المغلقة ، الآن حتى نناقش الوضع الزاوي في حلقة ما من هذه الحلقات الأساسية . نأخذ الحلقة المغلقة الدوران فيها مأخوذة بجهة القوس u_{ba} . ولنفرض أنّ i و i الجسمين المتجاورين على طرفي المفصل المغتبر . هما طرفا المفصل المعتبر .

يتضح مباشرةً أن اختيار الجسم ذو الرقم i كقاعدة يؤدي إلى أن الزاوية q_{b_k} تملك القيمة α وعند اختيار الجسم i كقاعدة (كجسم ثابت في الحركة النسبية) فقيمة الزاوية a_{b_k} تصبح وعند اختيار الدينا على طول الحلقة ، ابتداءاً من أي جسم ، ما يلى :

$$q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_1}} = q_{k_1} + q_{k_2} + \dots + q_{k_{n_2}}$$

$$\tag{4.1}$$

حيث j_1,\dots,j_{n_1} أرقام الأقواس ذات الاتجاه u_{b_a} ، بينما u_{b_a} ، بينما الأقواس المعاكسة . لاتجاه هذه الاقواس . هذا و يمكن التوصل لهذه النتيجة بطريقة تحليلية أيضاً

لنأخذ \underline{G}_{b_k} مصفوفة الانتقال في المفصل \underline{b}_k على اعتبار أن الجسم \underline{a} قاعدة ، وإن الوسيط q_{b_k} يأخذ القيمة α وتملك المصفوفة \underline{a} الشكل :

$$\underline{G}_{b_k} = \underline{e}^{(i)} \cdot \underline{e}^{(j)^T} = \begin{bmatrix} \cos(\alpha) & -\sin(\alpha) \\ \sin(\alpha) & \cos(\alpha) \end{bmatrix}$$
(4.2)

اما اذا اعتبرنا الجسم j قاعدة ، فقيمة الزاوية q_{b_k} تصبح q_{b_k} تصبح . g_{b_k} .

وإذا ما عدنا الى (2.1.4) (تعريف القيم ϕ_{ab} يمكننا أن نكتب ما يلي [7]:

$$\underline{G}_{b_1}^{\varphi_{ab_1}}, \underline{G}_{b_2}^{\varphi_{ab_2}}, \dots, \underline{G}_{b_a}^{\varphi_{ab_a}} = \underline{E}_2; (a = n + 1, \dots, m)$$

$$\tag{4.3}$$

و كل مصفوفة من هذه المصفوفات تكون متناظرة عكسياً . وكما نعلم أنه يمكننا المبادلة في الجداء لمصفوفتين متناظرتين عكسياً ولهذا نكتب:

$$\begin{bmatrix} a_1 & b_1 \\ -b_1 & a_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_2 & b_2 \\ -b_2 & a_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_2 & b_2 \\ -b_2 & a_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_1 & b_1 \\ -b_1 & a_1 \end{bmatrix}$$

وهذا يقود إلى أن الجداء اليساري للعلاقة (4.3) يكتب كجزأين الأول بأدلة موجبة φ_{ab} والثاني بأدلة سالبة ، ويؤول الجزء الأول من هذا الجداء إلى الشكل :

$$\begin{bmatrix} \cos(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_1}}) & -\sin(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_1}}) \\ \sin(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_1}}) & \cos(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_1}}) \end{bmatrix}$$
(4.4)

والثاني:

$$\begin{bmatrix} \cos(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_2}}) & -\sin(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_2}}) \\ \sin(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_2}}) & \cos(q_{j_1} + q_{j_2} + \dots + q_{j_{n_2}}) \end{bmatrix}$$
(4.5)

حيث j_1,\dots,j_{n_1} أرقام الأقواس ذات الاتجاه u_{b_a} ، بينما u_{b_a} ، بينما المعاكسة لاتجاه هذه الاقواس كما سبق ، ونجد بعد ضرب المصفوفات (4.4) و (4.5) ، فإن (4.5) تأخذ بالشكل :

$$\begin{bmatrix} \cos\left[\left(q_{j_{1}}+\cdots+q_{j_{n_{1}}}\right)-\left(q_{k_{1}}+\cdots+q_{k_{n_{2}}}\right)\right] & -\sin\left[\left(q_{j_{1}}+\cdots+q_{j_{n_{1}}}\right)-\left(q_{k_{1}}+\cdots+q_{k_{n_{2}}}\right)\right] \\ \sin\left[\left(q_{j_{1}}+\cdots+q_{j_{n_{1}}}\right)-\left(q_{k_{1}}+\cdots+q_{k_{n_{2}}}\right)\right] & \cos\left[\left(q_{j_{1}}+\cdots+q_{j_{n_{1}}}\right)-\left(q_{k_{1}}+\cdots+q_{k_{n_{2}}}\right)\right] \\ & = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$$

وهي نفس النتيجة السابقة (4.1) .

ويمكن التعبير عن العلاقتين المتبقيتين بأن نجعل نصف القطر المتجهي لمبدأ أي جسم مختار بالنسبة لنفسه مساوياً الصفر وبكلام أخر أن يكون نصف القطر المتجهي لمبدأ الجسم الابتدائي المعبر عنه بالمتجهات z_a و z_a تماشياً مع الأقواس u_a ، معدوماً .

ولنضرب الآن العلاقة (3.2.8) من اليسار بمصفوفة الحلقات الأساسية $\underline{\Phi}$ وبالاستفادة من العلاقة (1.3.7) من المرجع [6] ، نجد :

$$\underline{\Phi}\left(\underline{J} + \underline{J}^*\right)^T \underline{1}_{n+1} = \underline{0}_{\hat{n} \times 1} \tag{4.6}$$

وعندما نسقط طرفي العلاقة (4.6) على مستوي الحركة ، نحصل على $2\hat{n}$ علاقة سلمية وتشكل جميعها مع العلاقة (4.1) ، معادلات القيود .

إذا استفدنا من العلاقة (4.9) الواردة في المرجع [6] فيمكننا كتابة (4.6) بالشكل:

$$\underline{\Phi} \, \underline{J}^T \underline{1}_{n+1} + \, \underline{\Phi} \, \underline{z} = \underline{0}_{\hat{n} \times 1}$$

تصلح هذه العلاقة لكلا الآلتين ، ولهذا فان :

$$\underline{\Phi} \left(\underline{\mathbf{J}} - \underline{\mathbf{J}}^r \right)^T \underline{\mathbf{1}}_{n+1} + \underline{\Phi} \ \Delta \underline{\mathbf{z}} = \underline{\mathbf{0}}_{\hat{n} \times 1}$$

: ومنه فإن القيم في كلا الآلتين ، أي يا نفس القيم في كلا الآلتين ، نفس القيم في تملك المتجهات c_{ia}

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{\mathbf{z}} = \underline{\mathbf{0}}_{\widehat{\mathbf{n}} \times \mathbf{1}} \tag{4.7}$$

إن تعين متجه الخطأ لموضع النقطة المميزة (الخاصة) يعطي إمكانية حل مسألة التراكيب والدمج في أبحاث أخرى : وسطاء الآلات المرنة كالطول مثلا l_a ، أوضاع العناصر المرنة في وضع ما قبل التشوه من خلال الزوايا q_a^* ، α_a^\pm ويتم تعينهم بحيث يكون متجه الخطأ أقل ما يمكن ، على سبيل المثال أن يكون أقل ما يمكن بالقيمة المطلقة .

تبحث مسألة الخطأ الأمثل عند الشروط:

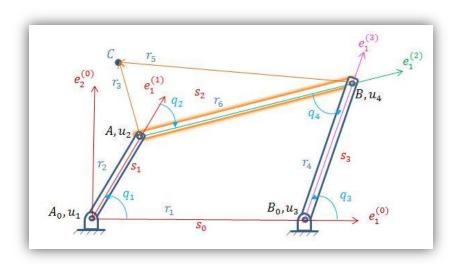
 $|\theta_a| \le \theta_{a max}$

حيث يتم تحديد القيمة $\theta_{a\,max}$ من جعل العزم المسبب للانحناء يأخذ قيمة أعظمية والذي بدوره يؤثر على المفصل المرن a ، توجد الكثير من الطرق لحل هذه المسألة ، والذي لسنا بصدده في هذا البحث .

لنطبق الآن النتائج السابقة على الآلات التي تعرفنا عليها سابقاً .

4.2. الآلة المولدة بآلة رباعية وحيدة:

نملك هذه الآلة الإحداثيات المعممة التالية q_3,q_2,q_1 و q_4 وكما في الشكل u_4 . و هذه الوسطاء ليست مستقلة بل يوجد بينها ارتباطات لتوفر طريق مغلق واحد معين بالقوس



الشكل (4-1)

إن العلاقة (4.1) من أجل الطريق (OA_0ABB_0) والموافق للقوس u_4 و اعتماداً على المصفوفة $\Phi = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix}$

$$q_1 + q_2 - q_3 + q_4 = 0 (4.8)$$

ومن الشكل (1-4) و بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات :

$$\begin{cases} r_2 cos(q_1) + r_6 cos(q_1 + q_2) - r_4 cos(q_3) - r_1 = 0\\ r_2 sin(q_1) + r_6 sin(q_1 + q_2) - r_4 sin(q_3) = 0 \end{cases}$$
(4.9)

نلاحظ أنه لدينا في هذه الآلة أربع إحداثيات معممة هي q_3,q_2,q_1 و لكن ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا وسيط

مستقل وحید لهذه الآلة ولیکن q_1 و لذلك یجب حساب $q_2=q_2(q_1)$ ، $q_3=q_3(q_1)$ ، $q_4=q_4(q_1)$ و هذا يتم كما يلى:

ننسب العلاقتين (4.9) فنحصل على:

$$\frac{r_4 sin(q_3)}{r_4 cos(q_3)} = \frac{r_2 sin(q_1) + r_6 sin(q_1 + q_2)}{r_2 cos(q_1) + r_6 cos(q_1 + q_2) - r_1}$$

ومنه نحصل على:

$$q_3 = \arctan\left(\frac{r_2 \sin(q_1) + r_6 \sin(q_1 + q_2)}{r_2 \cos(q_1) + r_6 \cos(q_1 + q_2) - r_1}\right)$$
(4.10)

وهذا يعني أن $q_3=g(q_1,q_2)$ إذاً لإزالة q_2 يجب علينا حساب $q_3=g(q_1,q_2)$ عندئذ تكون . q_3 تتبع فقط لـ q_3

نربع العلاقات (4.9) ونجمع النواتج طرفاً إلى طرف نجد:

$$(r_2cos(q_1) + r_6cos(q_1 + q_2) - r_1)^2 = r_4^2cos^2(q_3)$$
$$(r_2sin(q_1) + r_6sin(q_1 + q_2))^2 = r_4^2sin^2(q_3)$$

-_____

$$r_2^2 cos^2(q_1) + r_1^2 - 2r_2 r_1 cos(q_1) + r_6^2 cos^2(q_1 + q_2) + 2r_2 r_6 cos(q_1 + q_2) cos(q_1) - 2r_6 r_1 cos(q_1 + q_2) + r_2^2 sin^2(q_1) + r_6^2 sin^2(q_1 + q_2) + 2r_6 r_2 sin(q_1) sin(q_1 + q_2) = r_4^2$$

وهكذا نحصل على:

$$r_4^2 - (r_1^2 + r_2^2 r_6^2) = 2r_6 r_2 \left(\cos(q_1 + q_2) \cos(q_1) + \sin(q_1) \sin(q_1 + q_2) \right) - 2r_2 r_1 \cos(q_1) - 2r_6 r_1 \cos(q_1 + q_2)$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$$r_4^2 - (r_1^2 + r_2^2 + r_6^2) = 2r_6r_2cos(q_2) - 2r_2r_1cos(q_1) - 2r_6r_1cos(q_1 + q_2)$$
 : وهنا تبین العلاقة الأخیرة وجود علاقة بین q_2 و q_2 من الشكل

$$L(q_1, q_2) = 0 \implies q_2 = M(q_1)$$

: نجد أن $q_3=g(q_1,q_2)$ نجد أن يعني ان $q_3=g(q_1,q_2)$ نجد أن يعني ان نجم لنجع لـ بعني ان يعني ان

$$q_3 = g(q_1, q_2) = g(q_1, M(q_1)) = Z(q_1)$$

: وهذا يعنى أن q_3 تتبع لـ q_1 ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.8) نجد أن

$$q_4 = q_3 - q_1 - q_2 = f(q_1, q_2, q_3) = f(q_1, M(q_1), Z(q_1)) = K(q_1)$$

. q_1 وهذا يعنى ان q_4 تتبع لـ q_1 ، فالحركة لكامل الآلة تتعين بدلالة الوسيط

نلاحظ ان العلاقة (4.7) تأخذ الشكل:

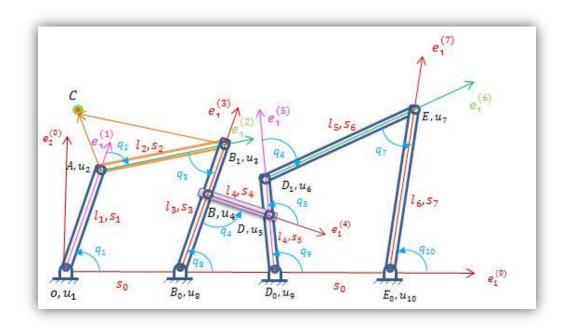
$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{\mathbf{z}} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \end{bmatrix} = 0$$

أو:

$$\Delta z_1 + \Delta z_2 - \Delta z_3 + \Delta z_4 = 0$$

4.3. الآلة المولدة بآلتين رباعيتين:

 q_{10} و $q_{9},q_{8},q_{7},q_{6},q_{5},q_{4},q_{3},q_{2},q_{1}$ و $q_{9},q_{8},q_{7},q_{6},q_{5},q_{4},q_{3},q_{2},q_{1}$ و المبينة في الشكل (4-2) ، أن هذه الوسطاء ليست مستقلة بل يوجد بينها ارتباطات لتوفر ثلاث طرق مغلقة و معينة بالأقواس u_{9},u_{8} و u_{10} .



الشكل (4 - 2)

واذا اعتمادنا على المصفوفة:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل:

$$\begin{cases}
q_8 - q_3 - q_2 - q_1 = 0 \\
q_9 - q_8 - q_5 - q_4 = 0 \\
q_{10} - q_9 - q_7 - q_6 = 0
\end{cases}$$
(4.10)

لنبدأ بالطريق المغلق (OAB_1B_0) و الموافق للقوس u_8 ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل:

$$q_8 - q_3 - q_2 - q_1 = 0 (4.11)$$

ومن الشكل (2-4) بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور التراتيب نجد العلاقات :

$$\begin{cases} l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - l_3 cos(q_8) - a = 0 \\ l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2) - l_3 sin(q_8) &= 0 \end{cases}; a = |OB_0| \quad (4.12)$$

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_3,q_2,q_1 و q_8 لكن ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا $q_3=q_3(q_1)$ ، $q_2=q_2(q_1)$ بحب حساب $q_3=q_3(q_1)$ ، $q_2=q_2(q_1)$ وذلك على الشكل التالي: $q_3=q_3(q_1)$

ننسب العلاقتين (4.12) فنحصل على:

$$\frac{l_3 sin(q_8)}{l_3 cos(q_8)} = \frac{l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2)}{l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - a}$$

ومنه نحصل على:

$$q_8 = \arctan\left(\frac{l_1 \sin(q_1) + l_2 \sin(q_1 + q_2)}{l_1 \cos(q_1) + l_2 \cos(q_1 + q_2) - a}\right)$$
(4.13)

وهذا يعني أن $q_8=g(q_1,q_2)$ إذاً لإزالة q_2 يجب علينا حساب $q_3=q_1$ بدلالة $q_3=q_3$ عندئذ تكون q_4 تتبع فقط لـ q_4 و لهذا نربع العلاقات (4.12) و نجمع النواتج طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - a)^2 = l_3^2 cos^2(q_8)$$
$$(l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2))^2 = l_3^2 sin^2(q_8)$$

 $l_1^2 cos^2(q_1) + a^2 - 2al_1 cos(q_1) + l_2^2 cos^2(q_1 + q_2)$ $+ 2l_2 l_1 cos(q_1 + q_2) cos(q_1) - 2l_2 a cos(q_1 + q_2) + l_1^2 sin^2(q_1)$ $+ l_2^2 sin^2(q_1 + q_2) + 2l_2 l_1 sin(q_1) sin(q_1 + q_2) = l_3^2$

فنحصل على:

$$l_3^2 - (l_1^2 + l_2^2 + a^2) = 2l_2l_1(cos(q_1 + q_2)cos(q_1) + sin(q_1)sin(q_1 + q_2))$$
$$-2al_1cos(q_1) - 2l_2acos(q_1 + q_2)$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$$l_3^2 - (l_1^2 + l_2^2 + a^2) = 2l_2l_1cos(q_2) - 2al_1cos(q_1) - 2l_2acos(q_1 + q_2)$$

: وتبين العلاقة الاخيرة وجود علاقة بين q_1 و q_2 من الشكل

$$L(q_1, q_2) = 0 \implies q_2 = M(q_1)$$

 q_1 وهذا يعنى أن q_2 تتبع لـ q_1

: نعوض هذه العلاقة في العلاقة و $q_8 = g(q_1, q_2)$ نجد أن

$$q_8 = g(q_1, q_2) = g(q_1, M(q_1)) = Z(q_1)$$

: وهذا يعني أن q_8 تتبع لـ q_1 ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.11) نجد أن

$$q_3=q_8-q_1-q_2=f(q_1,q_2,q_8)=fig(q_1,M(q_1),{
m Z}(q_1)ig)=K(q_1)$$
 . q_1 تتبع ل q_3 نتبع ل وهذا يعنى أن q_3

ومن أجل الطريق المغلق (B_0BDD_0) و الموافق للقوس u_9 ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل :

$$q_9 - q_8 - q_5 - q_4 = 0 (4.14)$$

ومن الشكل (2-4) و بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور التراتيب نجد العلاقات :

$$\begin{cases} l_8 cos(q_8) + l_4 cos(q_8 + q_4) - l_9 cos(q_9) - b = 0 \\ l_8 sin(q_8) + l_4 sin(q_8 + q_4) - l_9 sin(q_9) = 0 \end{cases}$$
(4.15)

. $l_9=|D_0D|$ و $l_8=|B_0B|$ و $b=|D_0B_0|$ حيث أن

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_8,q_5,q_4 و q_9 لكن ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد تحذف وسيطاً منها و بالتالي لدينا وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_8 لذلك يجب حساب $q_8=q_5(q_8)$ ، $q_4=q_4(q_8)$ ، ثم من تبعية q_8 لا q_8 يكون كل ما سبق من إحداثيات تابعاً لا q_8 وذلك على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.15) نحصل على:

$$\frac{l_9 sin(q_9)}{l_9 cos(q_9)} = \frac{l_8 sin(q_8) + l_4 sin(q_8 + q_4)}{l_8 cos(q_8) + l_4 cos(q_8 + q_4) - b}$$

ومنه نحصل على:

$$q_9 = \arctan\left(\frac{l_8 \sin(q_8) + l_4 \sin(q_8 + q_4)}{l_8 \cos(q_8) + l_4 \cos(q_8 + q_4) - b}\right)$$
(4.16)

وهذا يعني أن $q_9=g(q_8,q_4)$ إذاً لإزالة q_4 يجب علينا حساب q_4 بدلالة $q_9=g(q_8,q_4)$ تتبع فقط لـ q_8 . نربع العلاقات q_8 ونجمع النواتج طرفاً إلى طرف نجد:

$$(l_8cos(q_8) + l_4cos(q_8 + q_4) - b)^2 = l_9^2cos^2(q_9)$$
$$(l_8sin(q_8) + l_4sin(q_8 + q_4))^2 = l_9^2sin^2(q_9)$$

 $l_8^2 cos^2(q_8) + b^2 - 2bl_8 cos(q_8) + l_4^2 cos^2(q_8 + q_4)$

$$+2l_8l_4cos(q_8 + q_4)cos(q_8) - 2l_4b cos(q_8 + q_4) + l_8^2sin^2(q_8) +l_4^2sin^2(q_8 + q_4) + 2l_8l_4sin(q_8)sin(q_8 + q_4) = l_9^2$$

ومنه نحصل على:

$$l_{9}^{2} - (l_{8}^{2} + l_{4}^{2} + b^{2}) = 2l_{8}l_{4}(cos(q_{8} + q_{4})cos(q_{8}) + sin(q_{8})sin(q_{8} + q_{4}))$$
$$-2bl_{8}cos(q_{8}) - 2l_{4}b cos(q_{8} + q_{4})$$

ومنه نجد العلاقة التالبة:

$$l_9^2 - (l_8^2 + l_4^2 + b^2) = 2l_8l_4cos(q_4) - 2bl_8cos(q_8) - 2l_4b cos(q_8 + q_4)$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_8 و q_8 من الشكل

$$L(q_8, q_4) = 0 \implies q_4 = M(q_8)$$

 q_8 وهذا يعنى أن q_4 تتبع لـ

: نعوض هذه العلاقة في العلاقة و $q_9 = g(q_8, q_4)$ نجد أن

$$q_9 = g(q_8, q_4) = g(q_8, M(q_8)) = Z(q_8)$$

وهذا يعنى أن q_9 تتبع لـ q_8 ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.14) نجد أن :

$$q_5 = q_9 - q_8 - q_4 = f(q_8, q_4, q_9) = f(q_8, M(q_8), Z(q_8)) = K(q_8)$$

. q_1 وهذا يعني أن q_5 تتبع لـ q_8 ، وكذلك من تبعية q_8 لـ q_1 فإن كل من q_5 بتبع لـ q_8

ومن أجل الطريق المغلق $(D_0D_1EE_0)$ و الموافق للقوس u_{10} ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل :

$$q_{10} - q_9 - q_7 - q_6 = 0 (4.17)$$

ومن الشكل (2-4) و بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases}
l_4 cos(q_9) + l_5 cos(q_9 + q_6) - l_6 cos(q_{10}) - c = 0 \\
l_4 sin(q_9) + l_5 sin(q_9 + q_6) - l_6 sin(q_{10}) = 0
\end{cases}$$
(4.18)

. $c = |D_0 E_0|$ حيث أن

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{0}, q_{7}, q_{6} و لكن ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{0} .

ولذلك يجب حساب $q_{10}=q_{10}(q_9)$ و $q_7=q_7(q_9)$ ، $q_6=q_6(q_9)$ ، ثم من تبعية ولذلك يجب حساب ولايات تابعاً لـ q_1 ، وذلك على الشكل التالى:

ننسب العلاقتين (4.18) فنحصل على:

$$\frac{l_6 sin(q_{10})}{l_6 cos(q_{10})} = \frac{l_4 sin(q_9) + l_5 sin(q_9 + q_6)}{l_4 cos(q_9) + l_5 cos(q_9 + q_6) - c}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{10} = \arctan\left(\frac{l_4 \sin(q_9) + l_5 \sin(q_9 + q_6)}{l_4 \cos(q_9) + l_5 \cos(q_9 + q_6) - c}\right)$$
(4.19)

وهذا يعني أن $q_6 = q_{10} = q_{10}$ إذاً لإزالة $q_6 = q_{10} = q_{10}$ بدلالة $q_6 = q_{10}$ عندئذ تكون . q_6 تتبع فقط لـ q_6

بتربع العلاقات (4.18) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_4cos(q_9) + l_5cos(q_9 + q_6) - c)^2 = l_6^2cos^2(q_{10})$$

$$(l_4 sin(q_9) + l_5 sin(q_9 + q_6))^2 = l_6^2 sin^2(q_{10})$$

+

$$\begin{aligned} & l_4^2 cos^2(q_9) + c^2 - 2c l_4 cos(q_9) + l_5^2 cos^2(q_9 + q_6) \\ & + 2 l_5 l_4 cos(q_9 + q_6) cos(q_9) - 2 l_5 c cos(q_9 + q_6) + l_4^2 sin^2(q_9) \\ & + l_5^2 sin^2(q_9 + q_6) + 2 l_5 l_4 sin(q_9) sin(q_9 + q_6) = l_6^2 \end{aligned}$$

ومنه نحصل على:

$$l_6^2 - (l_5^2 + l_4^2 + c^2) = 2l_5l_4(cos(q_9 + q_6)cos(q_9) + sin(q_9)sin(q_9 + q_6))$$
$$-2cl_4cos(q_9) - 2l_5c cos(q_9 + q_6)$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$$l_6^2 - (l_5^2 + l_4^2 + c^2) = 2l_5l_4cos(q_6) - 2cl_4cos(q_9) - 2l_5c cos(q_9 + q_6)$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_{9} و q_{9} من الشكل

$$L(q_9, q_6) = 0 \implies q_6 = M(q_9)$$

وهذا يعنى أن q_6 تتبع لـ q_9 .

: نجد أن يعوض هذه العلاقة في العلاقة أي $q_{10} = g(q_9, q_6)$ نجد

$$q_{10} = g(q_9, q_6) = g(q_9, M(q_9)) = Z(q_9)$$

وهذا يعني أن q_{10} تتبع لـ q_{9} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.17) نجد أن

$$q_7 = q_{10} - q_9 - q_6 = f(q_9, q_6, q_{10}) = f(q_8, M(q_9), Z(q_9)) = K(q_9)$$

 q_1 وهذا يعني أن q_7 تتبع لـ q_9 ، وكذلك من تبعية q_1 الآلة تعين من خلال الوسيط q_1 ، وكذلك من تبعية q_2 الآلة تعين من خلال الوسيط q_1 ، وكذلك من تبعية q_2 الآلة تعين من خلال الوسيط q_1 ، نلاحظ أن العلاقة q_1 والمكل :

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{z} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \\ \Delta z_5 \\ \Delta z_6 \\ \Delta z_7 \\ \Delta z_8 \\ \Delta z_9 \\ \Delta z_{10} \end{bmatrix} = 0$$

أو:

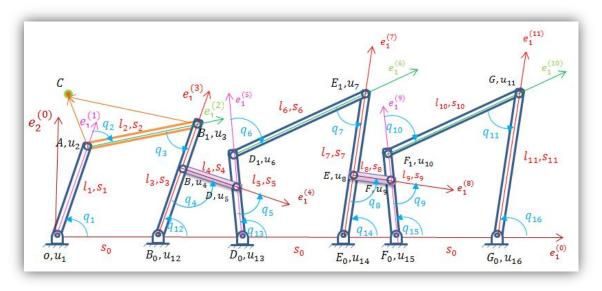
$$\Delta z_{10} - \Delta z_9 - \Delta z_7 - \Delta z_6 = 0$$

$$\Delta z_9 - \Delta z_8 - \Delta z_5 - \Delta z_4 = 0$$

$$\Delta z_8 - \Delta z_3 - \Delta z_2 - \Delta z_1 = 0$$

4.4. الآلة المولدة بثلاث آلات رباعية:

تملك هذه الآلة الإحداثيات المعممة التالية q_{16} , \dots , q_{5} , q_{4} , q_{3} , q_{2} , q_{1} والمبينة في الشكل (4 - 3) ، إن هذه الوسطاء ليست مستقلة بل يوجد بينها ارتباطات لتوفر خمس طرق مغلق معينة بالأقواس u_{16} , u_{14} , u_{13} , u_{12} و u_{15}



الشكل (4 – 3)

اعتماداً على المصفوفة:

فإن العلاقة (4.1) تملك الشكل:

$$\begin{cases} q_{12} - q_3 - q_2 - q_1 &= 0 \\ q_{13} - q_{12} - q_5 - q_4 &= 0 \\ q_{14} - q_{13} - q_7 - q_6 &= 0 \\ q_{15} - q_{14} - q_9 - q_8 &= 0 \\ q_{16} - q_{15} - q_{11} - q_{10} &= 0 \end{cases}$$

$$(4.20)$$

ولنبدأ بالطريق المغلق (OAB_1B_0) و الموافق للقوس u_{12} ، فإن العلاقة (U_{12} الشكل :

$$q_{12} - q_3 - q_2 - q_1 = 0 (4.21)$$

ومن الشكل (3-4) و بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور التراتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases} l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - l_3 cos(q_{12}) - a = 0 \\ l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2) - l_3 sin(q_{12}) &= 0 \end{cases}; a = |OB_0| \quad (4.22)$$

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{3},q_{2},q_{1} و لكن ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد تحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{1} .

لذلك يجب حساب $q_{12}=q_{12}(q_1)$ و $q_3=q_3(q_1)$ ، $q_2=q_2(q_1)$ وذلك على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.22) نحصل على:

$$\frac{l_3 sin(q_{12})}{l_3 cos(q_{12})} = \frac{l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2)}{l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - a}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{12} = \arctan\left(\frac{l_1 \sin(q_1) + l_2 \sin(q_1 + q_2)}{l_1 \cos(q_1) + l_2 \cos(q_1 + q_2) - a}\right)$$
(4.23)

وهذا يعني أن $q_1=q_1=q_1$ إذا لإزالة q_2 يجب علينا حساب q_2 بدلالة $q_1=q_1=q_1$ عندئذ تكون . q_1 تتبع فقط ل

بتربع العلاقات (4.22) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_1 cos(q_1) + l_2 cos(q_1 + q_2) - a)^2 = l_3^2 cos^2(q_{12})$$
$$(l_1 sin(q_1) + l_2 sin(q_1 + q_2))^2 = l_3^2 sin^2(q_{12})$$

+

$$l_1^2 cos^2(q_1) + a^2 - 2al_1 cos(q_1) + l_2^2 cos^2(q_1 + q_2)$$

$$+ 2l_2 l_1 cos(q_1 + q_2) cos(q_1) - 2l_2 a cos(q_1 + q_2) + l_1^2 sin^2(q_1)$$

$$+ l_2^2 sin^2(q_1 + q_2) + 2l_2 l_1 sin(q_1) sin(q_1 + q_2) = l_3^2$$

ومنه نحصل على:

$$\begin{aligned} {l_3}^2 - \left({{l_1}^2 + {l_2}^2 + {a^2}} \right) &= 2{l_2}{l_1}{\left({\cos ({q_1} + {q_2})\cos ({q_1}) + \sin ({q_1})\sin ({q_1} + {q_2})} \right)} \\ - 2a{l_1}{\cos ({q_1}) - 2{l_2}a\cos ({q_1} + {q_2})} \end{aligned}$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$${l_{3}}^{2} - \left({l_{1}}^{2} + {l_{2}}^{2} + a^{2}\right) = 2l_{2}l_{1}cos(q_{2}) - 2al_{1}cos(q_{1}) - 2l_{2}a\,cos(q_{1} + q_{2})$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_2 و q_2 من الشكل

$$L(q_1, q_2) = 0 \implies q_2 = M(q_1)$$

 q_1 وهذا يعنى أن q_2 تتبع لـ q_1

: نجد أن يعوض هذه العلاقة في العلاقة ($q_{12} = g(q_1, q_2)$ نجد أن

$$q_{12} = g(q_1, q_2) = g(q_1, M(q_1)) = Z(q_1)$$

: وهذا يعني أن q_{12} تتبع لـ q_{1} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.21) نجد أن

$$q_3 = q_{12} - q_1 - q_2 = f(q_1, q_2, q_{12}) = f(q_1, M(q_1), Z(q_1)) = K(q_1)$$

. q_1 وهذا يعني أن q_3 تتبع ل

ومن أجل الطريق المغلق (B_0BDD_0) و الموافق للقوس u_{13} ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل :

$$q_{13} - q_{12} - q_5 - q_4 = 0 (4.24)$$

ومن الشكل (3-4) بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases} l_{12}cos(q_{12}) + l_4cos(q_{12} + q_4) - l_{13}cos(q_{13}) - b = 0 \\ l_{12}sin(q_{12}) + l_4sin(q_{12} + q_4) - l_{13}sin(q_{13}) = 0 \end{cases}$$
(4.25)

. $l_{13} = |D_0D|$ و $l_{12} = |B_0B|$ و $b = |D_0B_0|$ حيث أن

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{12},q_5,q_4 و q_{13} اليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد تحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا $q_5=\cdot q_4=q_4(q_{12})$ وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{12} لذلك يجب حساب $q_{12}=q_{13}(q_{12})$ و $q_{13}=q_{13}(q_{12})$ ثم من تبعية $q_{12}=q_{13}(q_{12})$ ما سبق من إحداثيات تابعاً ل $q_1=q_1$ وذلك على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.25) نحصل على:

$$\frac{l_{13}sin(q_{13})}{l_{13}cos(q_{13})} = \frac{l_{12}sin(q_{12}) + l_{4}sin(q_{12} + q_{4})}{l_{12}cos(q_{12}) + l_{4}cos(q_{12} + q_{4}) - b}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{13} = \arctan\left(\frac{l_{12}sin(q_{12}) + l_4sin(q_{12} + q_4)}{l_{12}cos(q_{12}) + l_4cos(q_{12} + q_4) - b}\right)$$
(4.26)

وهذا يعني أن $q_{12}=g(q_{12},q_4)$ إذاً لإزالة q_4 يجب علينا حساب q_4 بدلالة $q_{13}=q_{13}$ عندئذ تكون q_{13} تتبع فقط لـ q_{12} .

بتربع العلاقات (4.25) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_{12}cos(q_{12}) + l_4cos(q_{12} + q_4) - b)^2 = l_{13}^2 cos^2(q_{13})$$

$$(l_{12}sin(q_{12}) + l_4sin(q_{12} + q_4))^2 = l_{13}^2 sin^2(q_{13})$$

-

$$\begin{split} & l_{12}^{2}cos^{2}(q_{12}) + b^{2} - 2bl_{12}cos(q_{12}) + l_{4}^{2}cos^{2}(q_{12} + q_{4}) \\ & + 2l_{4}l_{12}cos(q_{12} + q_{4})cos(q_{12}) - 2l_{4}b\cos(q_{12} + q_{4}) + l_{12}^{2}sin^{2}(q_{12}) \\ & + l_{4}^{2}sin^{2}(q_{12} + q_{4}) + 2l_{4}l_{12}sin(q_{12})sin(q_{12} + q_{4}) = l_{13}^{2} \end{split}$$

ومنه نحصل على:

$${l_{13}}^2 - \left({l_{12}}^2 + {l_4}^2 + b^2\right) = 2l_4l_{12}\left(\cos(q_{12} + q_4)\cos(q_{12}) + \sin(q_{12})\sin(q_{12} + q_4)\right) \\ -2bl_{12}\cos(q_{12}) - 2l_4b\cos(q_{12} + q_4)$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$${l_{13}}^2 - \left({l_{12}}^2 + {l_4}^2 + b^2\right) = 2l_4l_{12}cos(q_4) - 2bl_{12}cos(q_{12}) - 2l_4b\cos(q_{12} + q_4)$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_{4} و q_{12} من الشكل

$$L(q_{12}, q_4) = 0 \implies q_4 = M(q_{12})$$

وهذا يعني أن q_4 تتبع لـ q_{12} .

: نجد أن $q_{13} = g(q_{12}, q_4)$ نجد أن

$$q_{13} = g(q_{12}, q_4) = g(q_{12}, M(q_{12})) = Z(q_{12})$$

: وهذا يعني أن q_{13} تتبع لـ q_{12} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.24) نجد أن

$$q_5 = q_{13} - q_{12} - q_4 = f(q_{12}, q_4, q_{13}) = f(q_{12}, M(q_{12}), Z(q_{12})) = K(q_{12})$$

وهذا يعني أن q_5 تتبع لـ q_{12} ، وكذلك من تبعية q_{12} لـ q_{12} فإن كل من q_{13} وكذلك من تبعية q_{13} . q_{13}

(4.1) ومن أجل الطريق المغلق $(D_0D_1E_1E_0)$ و الموافق للقوس u_{14} ، فإن العلاقة ومن أجل الشكل :

$$q_{14} - q_{13} - q_7 - q_6 = 0 (4.27)$$

ومن الشكل (3-4) بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases} l_5 cos(q_{13}) + l_6 cos(q_{13} + q_6) - l_7 cos(q_{14}) - c = 0 \\ l_5 sin(q_{13}) + l_6 sin(q_{13} + q_6) - l_7 sin(q_{14}) = 0 \end{cases}$$
(4.28)

. $c = |D_0 E_0|$ حيث أن

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{13},q_{7},q_{6} و ليست ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا $q_{7}=q_{6}=q_{6}(q_{13})$ وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{13} لذلك يجب حساب $q_{6}=q_{6}(q_{13})$ و $q_{7}(q_{13})$ و $q_{14}=q_{14}(q_{13})$ ثم من تبعية q_{13} ل على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.28) نحصل على:

$$\frac{l_7 cos(q_{14})}{l_7 sin(q_{14})} = \frac{l_5 sin(q_{13}) + l_6 sin(q_{13} + q_6)}{l_5 cos(q_{13}) + l_6 cos(q_{13} + q_6) - c}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{14} = \arctan\left(\frac{l_5 sin(q_{13}) + l_6 sin(q_{13} + q_6)}{l_5 cos(q_{13}) + l_6 cos(q_{13} + q_6) - c}\right)$$
(4.29)

وهذا يعني أن $q_{13}=g(q_{13},q_6)$ إذاً لإزالة q_{6} يجب علينا حساب q_{6} بدلالة $q_{14}=g(q_{13},q_6)$ تتبع فقط لـ q_{13} .

بتربع العلاقات (4.28) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_5 cos(q_{13}) + l_6 cos(q_{13} + q_6) - c)^2 = l_7^2 cos^2(q_{14})$$
$$(l_5 sin(q_{13}) + l_6 sin(q_{13} + q_6))^2 = l_7^2 sin^2(q_{14})$$

 $l_5^2 cos^2(q_{13}) + c^2 - 2cl_5 cos(q_{13}) + l_6^2 cos^2(q_{13} + q_6)$

$$l_5^2 cos^2(q_{13}) + c^2 - 2cl_5 cos(q_{13}) + l_6^2 cos^2(q_{13} + q_6)$$

$$+ 2l_6 l_5 cos(q_{13} + q_6) cos(q_{13}) - 2l_6 c cos(q_{13} + q_6) + l_5^2 sin^2(q_{13})$$

$$+ l_6^2 sin^2(q_{13} + q_6) + 2l_6 l_5 sin(q_{13}) sin(q_{13} + q_6) = l_7^2$$

ومنه نحصل على:

$$l_7^2 - (l_6^2 + l_5^2 + c^2) = 2l_6 l_5 (cos(q_{13} + q_6)cos(q_{13}) + sin(q_{13})sin(q_{13} + q_6))$$
$$-2cl_5 cos(q_{13}) - 2l_6 c cos(q_{13} + q_6)$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$$l_7^2 - (l_6^2 + l_5^2 + c^2) = 2l_6 l_5 cos(q_6) - 2c l_5 cos(q_{13}) - 2l_6 c cos(q_{13} + q_6)$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_{6} و q_{6} من الشكل

$$L(q_{13}, q_6) = 0 \implies q_6 = M(q_{13})$$

 q_{13} وهذا يعني أن q_{6} تتبع لـ q_{13}

: نجد أن يا العلاقة في العلاقة $q_{14} = g(q_{13}, q_6)$ نجد أن

$$q_{14} = g(q_{13}, q_6) = g(q_{13}, M(q_{13})) = Z(q_{13})$$

وهذا يعنى أن q_{14} تتبع لـ q_{13} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.27) نجد أن :

$$q_7 = q_{14} - q_{13} - q_6 = f(q_{13}, q_6, q_{14}) = f(q_{13}, M(q_{13}), Z(q_{13})) = K(q_{13})$$

وهذا يعني أن q_7 تتبع لـ q_{13} ، وكذلك من تبعية q_{13} لـ q_{13} فإن كل من q_{7} وكذلك من تبعية q_{14} . q_{15}

ومن أجل الطريق المغلق (E_0EFF_0) و الموافق للقوس u_{15} ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل :

$$q_{15} - q_{14} - q_9 - q_8 = 0 (4.30)$$

ومن الشكل (3-4) بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases} l_{14}cos(q_{14}) + l_{8}cos(q_{14} + q_{8}) - l_{15}cos(q_{15}) - d = 0 \\ l_{14}sin(q_{14}) + l_{8}sin(q_{14} + q_{8}) - l_{15}sin(q_{15}) = 0 \end{cases}$$

$$(4.31)$$

. $l_{15} = |F_0F|$ و $l_{14} = |E_0E|$ و $d = |E_0F_0|$

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{14},q_{9},q_{8} و ليست مستقلة فهناك ثلاث علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{14} لذلك يجب حساب $q_{8}=q_{8}(q_{14})$ ،

من سبق من سبق من بعية q_1 و q_1 و q_1 ما سبق q_2 ، ثم من تبعية q_3 و q_4 و ما سبق من q_4 و داثيات تابعاً لـ q_4 ، وذلك على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.31) نحصل على:

$$\frac{l_{15}sin(q_{15})}{l_{15}cos(q_{15})} = \frac{l_{14}sin(q_{14}) + l_{8}sin(q_{14} + q_{8})}{l_{14}cos(q_{14}) + l_{8}cos(q_{14} + q_{8}) - d}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{15} = \arctan\left(\frac{l_{14}sin(q_{14}) + l_{8}sin(q_{14} + q_{8})}{l_{14}cos(q_{14}) + l_{8}cos(q_{14} + q_{8}) - d}\right)$$
(4.32)

وهذا يعني أن $q_{14}=g(q_{14},q_8)$ إذا لإزالة q_{8} يجب علينا حساب q_{8} بدلالة $q_{15}=q_{14}$ عندئذ تكون q_{15} تتبع فقط لـ q_{14} .

بتربع العلاقات (4.31) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_{14}cos(q_{14}) + l_{8}cos(q_{14} + q_{8}) - d)^{2} = l_{15}^{2}cos^{2}(q_{15})$$
$$(l_{14}sin(q_{14}) + l_{8}sin(q_{14} + q_{8}))^{2} = l_{15}^{2}sin^{2}(q_{15})$$

+

$$\begin{aligned} & l_{14}{}^2cos^2(q_{14}) + d^2 - 2dl_{14}cos(q_{14}) + l_8{}^2cos^2(q_{14} + q_8) \\ & + 2l_8l_{14}cos(q_{14} + q_8)cos(q_{14}) - 2l_8d\cos(q_{14} + q_8) + l_{14}{}^2sin^2(q_{14}) \\ & + l_8{}^2sin^2(q_{14} + q_8) + 2l_8l_{14}sin(q_{14})sin(q_{14} + q_8) = l_{15}{}^2 \end{aligned}$$

ومنه نحصل على:

$$\begin{split} {l_{15}}^2 - \left({l_{14}}^2 + {l_8}^2 + {d^2} \right) &= 2{l_8}{l_{14}}{\left({\cos ({q_{14}} + {q_8})\cos ({q_{14}}) + \sin ({q_{14}})\sin ({q_{14}} + {q_8})} \right)} \\ &- 2d{l_{14}}{\cos ({q_{14}})} - 2{l_8}d\cos ({q_{14}} + {q_8}) \end{split}$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$$l_{15}^2 - \left(l_{14}^2 + l_8^2 + d^2\right) = 2l_8 \ l_{14} cos(q_8) - 2dl_{14} cos(q_{14}) - 2l_8 d \ cos(q_{14} + q_8)$$

: equiv il all a cos q_{14} : q_{14} equiv q_{14} equiv q_{14} equiv q_{15} equiv q_{14} equiv q_{15} equiv q_{15

$$L(q_{14}, q_8) = 0 \implies q_8 = M(q_{14})$$

 q_{14} وهذا يعني أن q_{8} تتبع لـ q_{14}

: نجد أن يا العلاقة في العلاقة و $q_{15} = g(q_{14}, q_8)$ نجد أن

$$q_{15} = g(q_{14}, q_8) = g(q_{14}, M(q_{14})) = Z(q_{14})$$

وهذا يعني أن q_{15} تتبع لـ q_{1} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.30) نجد أن

$$q_9 = q_{15} - q_{14} - q_8 = f(q_{14}, q_8, q_{15}) = f(q_{14}, M(q_{14}), Z(q_{14})) = K(q_{14})$$

وهذا يعني أن q_9 تتبع لـ q_{15}, q_9, q_8 ، وكذلك من تبعية q_{14} لـ q_{14} فإن كل من q_{15}, q_{14} يتبع لـ q_{15} . q_{15}

ومن أجل الطريق المغلق $(F_0F_1GG_0)$ و الموافق للقوس u_{16} ، فإن العلاقة (4.1) تأخذ الشكل :

$$q_{16} - q_{15} - q_{11} - q_{10} = 0 (4.33)$$

ومن الشكل (3-4) بالإسقاط على محور الفواصل ثم محور الترتيب نجد العلاقات:

$$\begin{cases} l_9 cos(q_{15}) + l_{10} cos(q_{15} + q_{10}) - l_{11} cos(q_{16}) - e = 0 \\ l_9 sin(q_{15}) + l_{10} sin(q_{15} + q_{10}) - l_{11} sin(q_{16}) = 0 \end{cases}$$

$$(4.34)$$

. $e = |F_0G_0|$ حيث أن

نلاحظ أنه لدينا في هذه الطريق أربع إحداثيات معممة هي q_{15},q_{11},q_{10} و q_{15} ليست مستقلة فهناك ثلاثة علاقات بين هذه الزوايا وكل علاقة قيد يحذف وسيطاً منها بالتالي لدينا وسيط مستقل وحيد لهذه الطريق وليكن q_{15} لذلك يجب حساب $q_{10}=q_{10}(q_{15})$ ، ثم من تبعية $q_{15}=q_{11}(q_{15})$ و $q_{11}=q_{11}(q_{15})$ ، ثم من تبعية $q_{15}=q_{11}(q_{15})$ وذلك على الشكل التالي:

بنسب العلاقتين (4.31) نحصل على:

$$\frac{l_{11}sin(q_{16})}{l_{11}cos(q_{16})} = \frac{l_{9}sin(q_{15}) + l_{10}sin(q_{15} + q_{10})}{l_{9}cos(q_{15}) + l_{10}cos(q_{15} + q_{10}) - e}$$

ومنه نحصل على:

$$q_{16} = \arctan\left(\frac{l_9 sin(q_{15}) + l_{10} sin(q_{15} + q_{10})}{l_9 cos(q_{15}) + l_{10} cos(q_{15} + q_{10}) - e}\right)$$
(4.35)

وهذا يعني أن $q_{16}=g(q_{15},q_{10})$ إذاً لإزالة $q_{10}=q_{15}$ يجب علينا حساب $q_{10}=q_{15}$ عندئذ تكون $q_{16}=q_{15}$ وهذا يعني أن $q_{16}=q_{15}$ بدلالة ومدا

بتربع العلاقات (4.34) والجمع طرفاً إلى طرف كما يلي نجد:

$$(l_9 cos(q_{15}) + l_{10} cos(q_{15} + q_{10}) - e)^2 = l_{11}^2 cos^2(q_{16})$$
$$(l_9 sin(q_{15}) + l_{10} sin(q_{15} + q_{10}))^2 = l_{11}^2 sin^2(q_{16})$$

-

$$\begin{aligned} & l_9^2 cos^2(q_{15}) + d^2 - 2e l_9 cos(q_{15}) + {l_{10}}^2 cos^2(q_{15} + q_{10}) \\ & + 2 l_{10} l_9 cos(q_{15} + q_{10}) cos(q_{15}) - 2 l_{10} e \cos(q_{15} + q_{10}) + {l_9}^2 sin^2(q_{15}) \\ & + {l_{10}}^2 sin^2(q_{15} + q_{10}) + 2 l_{10} l_9 \sin(q_{15}) \sin(q_{15} + q_{10}) = {l_{11}}^2 \end{aligned}$$

ومنه نحصل على:

$$\begin{split} l_{11}{}^2 - \left({l_9}^2 + {l_{10}}^2 + e^2 \right) = \\ &= 2l_{10}l_9(cos(q_{15} + q_{10})cos(q_{15}) + \sin(q_{15})\sin(q_{15} + q_{10})) \\ &- 2el_9cos(q_{15}) - 2l_{10}e\cos(q_{15} + q_{10}) \end{split}$$

ومنه نجد العلاقة التالية:

$${l_{11}}^2 - \left({l_9}^2 + {l_{10}}^2 + e^2\right) = 2l_{10}l_9cos(q_{10}) - 2el_9cos(q_{15}) - 2l_{10}e\cos(q_{15} + q_{10})$$

: وتبين العلاقة الأخيرة وجود علاقة بين q_{10} و q_{15} من الشكل

$$L(q_{15}, q_{10}) = 0 \implies q_{10} = M(q_{15})$$

 q_{15} وهذا يعني أن q_{10} تتبع لـ وهذا

: نجد أن يعوض هذه العلاقة في العلاقة ($q_{16}=g(q_{15},q_{10})$ نجد أن

$$q_{16} = g(q_{15}, q_{10}) = g(q_{15}, M(q_{15})) = Z(q_{15})$$

: وهذا يعني أن q_{16} تتبع لـ q_{16} ، وكذلك باستخدام العلاقة (4.33) نجد أن

$$q_{11} = q_{16} - q_{15} - q_{10} = f(q_{15}, q_{10}, q_{16}) = f\left(q_{15}, M(q_{15}), \mathbf{Z}(q_{15})\right) = K(q_{15})$$

 q_{16},q_{11},q_{10} من من يعية q_{1} وكذلك من تبعية q_{15} وكذلك من تبعية q_{15} ، وكذلك من تبعية q_{10} . q_{10} .

إذاً استناداً إلى ما سبق فإن 16, $q_i=q_i(q_1); i=2,3,4,5,6,7,\dots,16$ ، فالحركة لكامل الآلة تعين من خلال الوسيط q_1 . نلاحظ أن العلاقة (4.7) تأخذ الشكل :

أو:

$$\Delta z_{16} - \Delta z_{15} - \Delta z_{11} - \Delta z_{10} = 0$$

$$\Delta z_{15} - \Delta z_{14} - \Delta z_9 - \Delta z_8 = 0$$

$$\Delta z_{14} - \Delta z_{13} - \Delta z_7 - \Delta z_6 = 0$$

$$\Delta z_{13} - \Delta z_{12} - \Delta z_5 - \Delta z_4 = 0$$

$$\Delta z_{12} - \Delta z_3 - \Delta z_2 - \Delta z_1 = 0$$

المراجع العلمية المستخدمة:

- 1. Berge C. Graphs (3ed., North-Holland, 1991)(T)(ISBN 0444876030).
- 2. Christofides, N. Graph Theory: An Algorithmic Approach, Academic Press, New York, London, San Francisco, 1975.
- J.S. Rao , History of Rotating Machinery Dynamics Second Edition ,
 Springer Science , 2011.
- 4. J. Michael McCarthy, Gim Song Soh. Geometric Design of Linkages Second Edition, Springer Science, 2011.
- 5. Jens Wittenburg , Dynamics of Multibody Systems Second Edition , Springer ,2008.
- 6. L. Lilov, G. Bojadziev, Dynamics and control of manipulative robots, Sofia, 1997.
- 7. Mustafa Hasan, Accuracy of the pantograph mechanism with super elastic hinges, Theoretical and Applied Mechanics, PhD, thesis, Sofia, 2006.
- Reinhard Diestel ,Graph Theory ,Springer- Verlag New York 1997 ,
 2000.

Abstract of the thesis

The thesis divided into four chapters. The chapters wise of the thesis are given as follows:

Chapter 1:

This chapter contains three parts:

- Historical introduction about the Mechanics in general, and 4-bar mechanism and where it used.
- An introduction about the Elastic Mechanics and its importance.
- An introduction about the flexible joint and its importance.

Chapter 2:

In this chapter , we study the Accurate analysis of planar 4-bar mechanism with elastic , and calculating three matrix \underline{I} , $\underline{\theta}$ and $\underline{\psi}$ for the three Model as follows:

- P.M.S generated by one 4-bar mechanism.

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 & 0 \\ -1 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Psi} = \begin{bmatrix} -1 & -1 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

- P.M.S generated by two 4-bar mechanism:

Case one: by using link with double edge joints:

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\underline{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 1 \\ -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

$$\underline{\Phi} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 & -1 & -1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

- P.M.S generated by three 4-bar mechanism:

Chapter 3:

In this chapter , we discuss an accurate analysis of the relative displacement , the accurate analysis of P.M.S generated by 4-bar mechanism with a complete form , and calculating three matrix \underline{J} , \underline{J}^* and $\underline{R} = -\underline{\Psi}^T \left(\underline{J} + \underline{J}^*\right)^T \underline{1}_{n+1}$, calculating the radius vector R_c for the distinctive point c for all of this cases:

- P.M.S generated by one 4-bar mechanism

$$\underline{\mathbf{J}} = \begin{bmatrix}
c_{01} & 0 & c_{03} & 0 \\
-c_{11} & c_{12} & 0 & 0 \\
0 & -c_{22} & 0 & -c_{24} \\
0 & 0 & -c_{33} & c_{34}
\end{bmatrix}$$

$$\underline{\mathbf{J}}^* = \begin{bmatrix} z_1 & 0 & z_3 & 0 \\ 0 & z_2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & z_4 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} z_1 + c_{01} - c_{11} \\ z_1 + z_2 + c_{01} + c_{12} - c_{11} - c_{22} \\ z_3 + c_{03} - c_{33} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + r_3 e_1^{(2)}$$

- P.M.S generated by two 4-bar mechanism:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \\ R_7 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

$$\underline{\mathbf{J}} = \begin{bmatrix} c_{01} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & c_{07} & c_{08} & c_{09} \\ -c_{11} & c_{12} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -c_{22} & c_{23} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -c_{33} & c_{34} & 0 & 0 & -c_{37} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -c_{44} & c_{45} & 0 & 0 & -c_{48} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{55} & c_{56} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -c_{66} & 0 & 0 & -c_{69} \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{4} c_{ii} + \sum_{i=1}^{4} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

- P.M.S generated by three 4-bar mechanism: Case one: by using link with double edge joints:

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_6 \\ R_7 \\ R_{11} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{6} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{7} z_i - \sum_{i=1}^{7} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{8} c_{ii} + \sum_{i=1}^{8} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{10} z_i - \sum_{i=1}^{10} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} \\ \sum_{i=1}^{11} z_i - \sum_{i=1}^{11} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} + c_{1.10} + c_{10.11} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l \ e_1^{(2)}$$

$$\begin{bmatrix} R_1 \\ R_2 \\ R_3 \\ R_4 \\ R_5 \\ R_9 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} c_{01} - c_{11} + z_1 \\ \sum_{i=1}^{2} z_i - \sum_{i=1}^{2} c_{ii} + \sum_{i=1}^{2} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{3} z_i - \sum_{i=1}^{3} c_{ii} + \sum_{i=1}^{3} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{4} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{5} z_i - \sum_{i=1}^{5} c_{ii} + \sum_{i=1}^{5} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{6} z_i - \sum_{i=1}^{6} c_{ii} + \sum_{i=1}^{7} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{8} z_i - \sum_{i=1}^{8} c_{ii} + \sum_{i=1}^{8} c_{i-1,i} \\ \sum_{i=1}^{9} z_i - \sum_{i=1}^{9} c_{ii} + \sum_{i=1}^{9} c_{i-1,i} \end{bmatrix}$$

$$R_c = R_2 + l e_1^{(2)}$$

Chapter 4:

In this chapter , we focus on calculating the constraint equation for planar system generated by 4-bar mechanism and calculating the number of the sufficient independent variables to describe the movement , and calculating the relation $\underline{\Phi}$ $\Delta\underline{z} = \underline{0}_{\hat{n} \times 1}$ for the follows:

- P.M.S generated by one 4-bar mechanism.

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{z} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & -1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \end{bmatrix} = 0$$

Or:

$$\Delta z_1 + \Delta z_2 - \Delta z_3 + \Delta z_4 = 0$$

- P.M.S generated by two 4-bar mechanism:

$$\underline{\Phi} \ \Delta \underline{z} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & -1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & -1 & -1 & 0 & 0 & -1 & 1 & 0 \\ -1 & -1 & -1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta z_1 \\ \Delta z_2 \\ \Delta z_3 \\ \Delta z_4 \\ \Delta z_5 \\ \Delta z_6 \\ \Delta z_7 \\ \Delta z_8 \\ \Delta z_9 \\ \Delta z_{10} \end{bmatrix} = 0$$

Or:

$$\Delta z_{10} - \Delta z_9 - \Delta z_7 - \Delta z_6 = 0$$
$$\Delta z_9 - \Delta z_8 - \Delta z_5 - \Delta z_4 = 0$$
$$\Delta z_8 - \Delta z_3 - \Delta z_2 - \Delta z_1 = 0$$

- P.M.S generated by three 4-bar mechanism:

Or:

$$\Delta z_{16} - \Delta z_{15} - \Delta z_{11} - \Delta z_{10} = 0$$

$$\Delta z_{15} - \Delta z_{14} - \Delta z_{9} - \Delta z_{8} = 0$$

$$\Delta z_{14} - \Delta z_{13} - \Delta z_{7} - \Delta z_{6} = 0$$

$$\Delta z_{13} - \Delta z_{12} - \Delta z_{5} - \Delta z_{4} = 0$$

$$\Delta z_{12} - \Delta z_{3} - \Delta z_{2} - \Delta z_{1} = 0$$

It was obvious that in all cases , there is a single independent variable which is $q_{\,1}$.

ALBAATH UNIVERSITY FACULTY OF SCIENCE MATHEMATICAL DEPARTMENT



Accurate analysis of P.M.S, with super elastic hinges, generated by 4-bar mechanism

submitted to M.Sc. Degree in mathematic

SUBMITTED BY

Mouhand Saleh Al-Aloush

SUPERVISOR

Dr.Mostafa Hassan

<u>1432 - 1433</u> 2011 - 2012